

1AP10 Rec'd PCT/PTO 27 DEC 2005

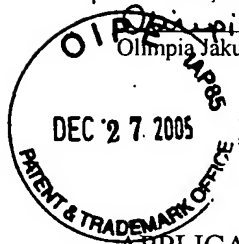
PATENTS 3723

CERTIFICATE OF FIRST CLASS MAIL

I hereby certify that this correspondence is being deposited with the United States Postal Service as First Class Mail in an envelope addressed to: Commissioner of Patents, P.O. Box 1450, Alexandria, VA 22313-1450 on the date below.

PLEASE CHARGE ANY DEFICIENCIES UP TO \$300 OR CREDIT ANY EXCESS IN THE FEES DUE WITH THIS DOCUMENT TO OUR DEPOSIT ACCOUNT No. 14-1263

*Olimpia Jakubowska-Wrobel* Date *12/15/05*  
Olimpia Jakubowska-Wrobel



IN THE UNITED STATES PATENT AND TRADEMARK OFFICE

APPLICANT(S): STARK, Emil  
SERIAL NO.: 10/553, 712  
FILING DATE: October 17, 2005  
FOR: Quick-action clamping cylinder with simplified structure.  
ART UNIT: To be assigned  
EXAMINER: To be assigned  
DOCKET NO. : 102132-30  
CUSTOMER NO.: 27388

Commissioner for Patents  
PO Box 1450  
Alexandria, VA 22313-1450

TRANSMITTAL OF PRIORITY DOCUMENT

Sir:

Appended hereto is a certified copy of German Priority Document DE 103 17 350.1 filed April 15, 2003. Applicant requests that this document be made of record in the above-identified application.

Respectfully submitted,  
NORRIS, McLAUGHLIN & MARCUS, P.A.

By *Christa Hildebrand*

Christa Hildebrand  
Attorney for Applicant(s)  
Reg. No. 34,953  
Norris McLaughlin & Marcus, P.A.  
875 Third Avenue – 18<sup>th</sup> Floor  
New York, NY 10022  
Telephone: 212-808-0700  
Fax: 212-808-0844

**BUNDESREPUBLIK DEUTSCHLAND****Prioritätsbescheinigung über die Einreichung  
einer Patentanmeldung****CERTIFIED COPY OF  
PRIORITY DOCUMENT**

**Aktenzeichen:** 103 17 350.1

**Anmeldetag:** 15. April 2003

**Anmelder/Inhaber:** SSA System-Spann AG, Zürich/CH

**Erstanmelder:** Ingenieurbüro Emil Stark, Götzis/AT

**Bezeichnung:** Schnellspannzylinder mit vereinfachtem Aufbau

**IPC:** B 25 B, B 23 Q

Die angehefteten Stücke sind eine richtige und genaue Wiedergabe der ursprünglichen Unterlagen dieser Patentanmeldung.

München, den 25. Oktober 2005  
**Deutsches Patent- und Markenamt**  
Der Präsident  
Im Auftrag

Kahle

**PATENTANWALT**  
**DR.-ING. PETER RIEBLING**  
Dipl.-Ing.

EUROPEAN PATENT & TRADEMARK ATTORNEY

Postfach 3160  
D-88113 Lindau (Bodensee)  
Telefon (083 82) 7 80 25  
Telefon (083 82) 96 92-0  
Telefax (083 82) 7 80 27  
Telefax (083 82) 96 92-30  
E-mail: info@patent-riebling.de

16463.6-St539-31-kns

15. April 2003

Anmelder: Ingenieurbüro  
Emil Stark  
Kommingerstr. 48a  
A-6840 Götzis  
Österreich



**Schnellspannzylinder mit vereinfachtem Aufbau**

Die Erfindung betrifft einen Schnellspannzylinder mit vereinfachtem Aufbau nach dem Oberbegriff des Patentanspruchs 1. Ein eingangs genannter Schnellspannzylinder ist beispielsweise mit der auf den gleichen Erfinder zurückgehenden DE 101 18 808 A1 bekannt geworden. Bei diesem bekannten Schnellspannzylinder ist allerdings kein vereinfachter Aufbau gegeben, weil die Kugelverriegelung mit zwei gegensätzlich zueinander bewegbaren Kolben erfolgt, von denen der eine Kolben unter der Wirkung eines Federpaketes steht, während der andere (kleinere) Kolben mit einer eigenen Druckfeder verschiebbar im Zylinderraum des größeren Kolbens angetrieben ist. Bei dieser bekannten Ausführung besteht demgemäss der Nachteil, dass relativ viele bewegte Teile vorhanden sind und die Montage und der Unterhalt eines derartigen Schnellspannzylinders aufwendig ist.

Es besteht der weitere Nachteil, dass die Kraft des Schraubenfeder- oder Tellerfederpaketes lediglich im Verhältnis 1:1 in eine Einzugskraft auf den Einzugsnippel umgewandelt wird. Die Tellerfeder wirkt unmittelbar auf den größeren Kraftkolben, wobei der kleinere Kolben der Bewegung des größeren Kraftkolbens nachrückt und mit der Kraft der kleinen Feder die Kugel einwärts in Richtung auf den radial einwärts gelagerten Einzugsnippel verschiebt.

Damit besteht der Nachteil, dass, wenn eine hohe Einzugskraft am Einzugsnippel gewünscht wird, die durch schräg angreifende Verriegelungskugeln noch geschwächt wird, großvolumige Federpakete verwendet werden müssen.

Weiterer Nachteil bei der bekannten Anordnung ist darin zu sehen, dass ein oberer Druckraum für das Drucköl ausgebildet ist, der ein großes Schluckvolumen aufweist und der sich an der Unterseite des Deckels ausbildet. Wegen des hohen Schluckvolumens sind hohe Volumina für das Drucköl zu vergegenwärtigen und wegen der Anordnung unterhalb des Deckels kann es passieren, dass der Druckraum den Deckel nach oben wölbt, wodurch eine Ungenauigkeit bei der Auflage der darauf aufliegenden Werkstückpalette entsteht.

Bedingt durch die großen Füllvolumina des Druckraums sind auch nur geringe Lastwechselzyklen möglich, weil das Öl aus dem Zylinderraum vollständig entfernt werden muss, bevor ein neuer Lastwechsel beginnt.

Mit dem Gegenstand der auf den gleichen Erfinder zurückgehenden EP 0 827 805 B1 ist ein weiteres Schnellspannsystem bekannt geworden, bei dem ebenfalls die Kraft des Tellerfederpaketes im Verhältnis 1:1 in eine entsprechende Einzugskraft auf den Einzugsnippel umgewandelt wird. Überdies besteht der weitere Nachteil, dass die relativ klein dimensionierten Verriegelungskugeln bei der Erzeugung der nach unten gerichteten Einzugskraft auf den Einzugsnippel auf Abscherung beansprucht werden. Sie haben jeweils nur eine sehr geringe Eintauchtiefe, die einmal durch die entsprechend radial auswärtsgerichtete Ringausnehmung im Kolben und zum

- anderen in die zugeordnete und gegenüberliegend angeordnete Ringnut am Einzugsnippel definiert ist. Nachdem die Eintauchtiefen auf beiden Seiten der Verriegelungskugel zu den gegenüberliegenden Teilen im Gehäuse relativ klein sind, sind diese Kugeln im hohen Maße auf Abscherung beansprucht, wenn
- 5 hohe Verriegelungskräfte gewünscht werden. Wegen der geringen Eintauchtiefe der Verriegelungskugeln in den zugeordneten Kolben entstehen starke, radial schräg nach oben und außen gerichtete Aufplatzkräfte auf den Kolben, die versuchen den Kolben aufzuweiten oder sogar zu sprengen.
- 10 Bedingt durch die geringen Auflageflächen der kleindimensionierten Verriegelungskugeln an den zugeordneten Auflageflächen am Einzugsnippel bilden sich bei längerdauernder Beanspruchung des Spannsystems Abdrücke an den Anlageflächen am Einzugsnippel aus, was zu einer unerwünschten Veränderung der Einzugskraft führt.
- 15 Durch die unerwünschte Eindrückung der Verriegelungskugeln am Außenumfang des Einzugsnippels kam es sogar zu Materialabtragungen in Form von Spänen, die am Einzugsnippel festhafteten und ein Herausziehen des Einzugsnippels aus der zentralen Ausnehmung im Spannzylinder überhaupt
- 20 verhinderten.
- Um die beschriebenen Probleme in den Griff zu bekommen, wurde bei dem bekannten Spannzylinder der Kolben und der Einzugsnippel vollständig aus einem hochgehärteten Werkzeugstahl hergestellt, was jedoch mit einer
- 25 entsprechenden Sprödigkeit des Materials bei hohen Herstellungskosten in Kauf genommen werden muss.
- Der Erfindung liegt deshalb ausgehend von der DE 101 18 808 A1 die Aufgabe zugrunde ein Spannsystem der eingangs genannten Art so weiterzubilden, dass
- 30 mit wesentlich kleineren Federn eine höhere Einzugskraft bei geringerer Materialbeanspruchung der Anlageflächen zwischen den Verriegelungskugeln und der zugeordneten Flächen im Spannzylinder erreicht wird.

Zur Lösung der gestellten Aufgabe ist die Erfindung durch die technische Lehre des Anspruches 1 gekennzeichnet.

Wesentliches Merkmal der Erfindung ist, dass das Spannsystem nach der Erfindung im wesentlichen aus einem zwischen Flächen des Deckels und des Gehäuses verschiebbar und abdichtend geführten Kolben besteht, der radial einwärts schwach geneigte Schrägen ausbildet, an denen die Verriegelungskugeln lastübertragend anliegen, die sich mit einer weiteren Kugelposition an der Unterseite des Deckels anlegen und mit einer dritten Kugelposition an einer entgegengesetzt gerichteten Schräge am Außenumfang des Einzugsnippels anlegen.

In an sich bekannter Weise wird der Kolben in seine Verriegelungsstellung durch ein Federpaket vorbelastet. Hierbei kann dieses Federpaket aus Tellerfedern, Schraubenfedern oder anderen beliebigen elastomeren Kraftspeichern bestehen. Statt der Anordnung von Federn kann auch ein entsprechender Gegendruck durch ein Fluid oder durch ein Gas erzeugt werden.

Wesentlich bei der Erfindung ist, dass die Kugeln nun an zwei entgegengesetzt gerichteten Schrägen anliegen, nämlich zum einen an einer Schräge des Kolbens, welche die Kugel gegen die Unterseite des Deckels lenkt und ferner an einer gegenüberliegenden Schräge am Außenumfang des Einzugsnippels, welche der erstgenannten Schräge am Zylinder entgegengesetzt ist.

Auf diese Weise kommt es zu einer Hebelübersetzung der Federkraft, welche auf den Kolben wirkt. Die erstgenannte Schräge am Kolben hat beispielsweise einen Winkel von  $3^\circ$  bis  $6^\circ$ , bevorzugt  $5^\circ$ , so dass es sich um eine relativ schwach geneigte Schräge handelt, die im selbsthemmenden Bereich liegt, weil sie unterhalb der Grenze der Selbsthemmung von  $7^\circ$  liegt.

Wenn nun die Federkraft in Verschiebungsrichtung auf den Kolben wirkt, wird die Kugel von der gering geneigten Schräge nach oben mitgenommen und legt sich mit der gesamten Federkraft des Federpaketes an der Unterseite des

Deckels an. Diese Anlageposition hat in radialer Richtung einen Abstand von der Anlageposition der Kugel am Zylinder. Hierdurch entsteht ein erster Hebelarm der sich jenseits des Kugelauflagepunktes an der Unterseite des Deckels in einen zweiten Hebelarm fortsetzt, der schließlich an der Schräge des Einzugsnippels endet.

Weil die beiden Schrägen entgegengesetzt sind, wird im Ergebnis die Federkraft des Federpaketes im Verhältnis von beispielsweise 1:6 in eine zugeordnete Einzugskraft auf den Einzugsnippel übertragen. Die Verriegelungskugeln wirken als Hebelarm und bewirken eine Übersetzung der Kraft der Tellerfedern in eine vergrößerte Einzugskraft auf den Einzugsnippel.

Damit ist es nun erstmals möglich mit relativ gering dimensionierten Federpaketen eine sehr hohe Einzugskraft zu erzeugen, was dazu führt, dass man bei gleicher Einzugskraft – wie beim Stand der Technik – das Gehäuse wesentlich kleiner bauen kann, weil geringer dimensionierte Federpakete erforderlich sind.

Wichtig ist ferner, dass die Verriegelungskugeln nun relativ groß dimensioniert werden können, weil viel Platz im Gehäuse vorhanden ist, weil die Kugeln frei geführt sind und kein Kugelkäfig mehr vorhanden ist.

Ferner ist wesentlich, dass die Kugeln nicht mehr auf Abscherung beansprucht werden, sondern lediglich auf Zusammendrückung (Kompression).

Die Kugeln finden eine stabile Dreipunktauflage, denn jede Kugel liegt mit ihrem radial äußeren Teil an der Innenseite des Kolbens an, während sie mit ihrem vertikal oberen Teil an der Unterseite des Deckels und mit ihrem radial innenliegenden Teil an der Außenfläche des Einzugsnippels anliegt. Durch diese stabile, durch drei Kugelpositionen definierte Lage, werden die Kugeln gleichmäßig beansprucht und brauchen nicht aus einem hochwertigen Material hergestellt zu werden, weil wesentlich geringere Kugeldruckkräfte entstehen.

Hierbei genügt es, die Kugeln aus einem einsatzgehärtetem Stahl von relativ geringer Güte zu fertigen. Dies führt dazu, dass die Kugeln nur am Außenumfang gehärtet werden müssen, während der innere Kern aus einem relativ weichen Metallmaterial besteht. Hierdurch entsteht der Vorteil, dass die Kugeln selbst in gewisser Masse elastisch verformbar sind und sich auch aufgrund der Dreipunkt-Kugelaufgabe elastisch verformen können. Bei entsprechend unsymmetrischen Einzugskräften oder einer unsymmetrisch belasteten Werkstückpalette gleicht die elastische Verformung der einzelnen Verriegelungskugeln in bestimmten Umfangsbereichen eine Verkantungskraft auf den Einzugsnippel aus, weil sich die Kugeln durch elastische Verformung gleichmäßig ausrichten und am Außenumfang des Einzugsnippels zentrieren.

Auch Ungenauigkeiten bei der Herstellung des Spannsystems (zum Beispiel bei der Herstellung des Kolbens) werden durch die teilweise elastische Verformbarkeit der Kugeln ausgeglichen, die sich jeweils selbsttätig im Bereich ihrer Dreipunkt-Auflage am Einzugsnippel zentrieren.

Weiter hilft zur selbsttätigen Zentrierung der Verriegelungskugeln am Außenumfang des Einzugsnippels auch die Tatsache, dass die Stelle des Kolbens, an denen die Verriegelungskugeln lastübertragend anliegen als einseitig freier Ringansatz des Kolbens ausgebildet ist. Bei Einwirkung hoher Verriegelungskräfte kann sich der einseitig nach oben gerichtete Ringansatz des Kolbens tulpenförmig – lokal begrenzt – über den Umfang des Kolbens gesehen aufweiten. Dadurch erfolgt ebenfalls eine entsprechende Zentrierung der Verriegelungskolben an den Verriegelungskugeln. Auf der anderen Seite läuft der tulpenförmige Ringansatz des Kolbens mit relativ geringer Querschnittsdicke an einem stark dimensionierten Deckelansatz des Deckels entlang, so dass hier eine stabile Anlagefläche des Kolbens am Deckel gegeben ist.

30

Durch die Tatsache bedingt, dass eine Übersetzung des Hebelverhältnisses von etwa 1 : 6,5 stattfindet, werden bei einem wesentlich kleineren Gehäuse eines Schnellspannzylinders mit kleiner dimensionierten Tellerfedern Einzugskräfte im Bereich von 20.000 N erreicht. Beim Stand der Technik



werden mit größer dimensionierten Tellerfedern und größeren Gehäusedurchmessern lediglich Einzugskräfte im Bereich von 6.722 N erreicht.

- 5 Neben der Ausnutzung der Hebelkraft der Verriegelungskugeln liegt der Erfindung die weitere Erkenntnisse zugrunde, dass die Kugeln auch gleichzeitig zur selbsttätigen Zentrierung am Einzugsnippel verwendet werden können, weil entsprechende Materialverformungen ausdrücklich zugelassen sind.

- 10 Bei der Erfindung findet aufgrund der Dreipunkt-Auflage der Verriegelungskugeln eine vollständig formschlüssige Verriegelung des Einzugsnippels statt. Die vorher genannte, relativ gering geneigte Schräge am Kolben führt zu einer Selbsthemmung der Verriegelungskugeln im Verriegelungszustand. Damit es ist auf keinen Fall mehr möglich, den verriegelten Einzugsnippel entgegen der ausgeübten Einzugskraft nach oben  
15 aus dem Schnellspannzylinder herauszuziehen.

- Anders ist dies beim Stand der Technik, wo es noch möglich ist, den Einzugsnippel über einen kleinen Verschiebungsweg von beispielsweise 2 mm entgegen der ausgeübten Federkraft aus dem Gehäuse des Schnellspannzylinders herauszuziehen, auch wenn sich dieser im Verriegelungszustand befindet. Dies liegt daran, dass die Verriegelungskugeln in einem Kugelkäfig gelagert sind, der bei Überschreitung der Verriegelungskraft erst nach Zurücklegung des Verschiebungsweges an einer zugeordneten gehäuseseitigen Fläche ansteht.  
20

- 25 Ein weiterer Vorteil der Erfindung liegt darin, dass sich die Kugeln im Verriegelungszustand aufgrund der gering geneigten Schräge am Kolben in der Selbsthemmung befinden. Wenn eine Feder von mehreren gleichmäßig am Umfang verteilt angeordneten Tellerfedern bricht, spielt dies für die Beibehaltung des Verriegelungszustandes keine Rolle. Vielmehr wird der Verriegelungszustand aufrecht erhalten, weil sich jede Kugel im selbsthemmenden Verriegelungseingriff befindet.  
30

Anders ist dies beim Stand der Technik, wo beim Bruch einer oder mehrerer Federn die Verriegelungskraft sofort aufgehoben wird und der Einzugsnippel entgegen der (aufgehobenen) Verriegelungskraft ohne weiteres aus dem Zylindergehäuse herausgezogen werden kann.

5

Ein weiterer Vorteil der Erfindung ist darin zu sehen, dass das erfindungsgemäße Spannsystem verblüffend wenig Teile aufweist. Es werden sogar zur weiteren Verminderung der Teileanzahl mehrere Teile zu einem sogenannten Einbaumodul zusammengefasst. Das Federpaket wird mit dem unteren Teil des Spannsystems und der Kugelaufgabe zu einem sogenannten Einbaumodul zusammengefasst. Deshalb kann ein Spannsystem nach der Erfindung auch in einer Überkopf-Montagelage oder einer senkrechten Montagelage montiert werden, was beim Stand der Technik nicht der Fall ist. Dort mussten bei abgenommenen Deckel erst die Tellerfedern in den Innenraum des Gehäuses hochgenau positioniert eingelegt werden, bevor der Deckel geschlossen werden konnte. Es versteht sich von selbst, dass bei einer solchen Montage eine senkrechte oder Überkopf-Montage nicht möglich ist, weil es wegen der Verrutschungstendenz der Tellerfedern nicht möglich ist, diese hochgenau am Umfang gleichmäßig positioniert im Gehäuse zu befestigen und danach dann den Deckel aufzuschrauben.

10

15

20

Die Verwendung derartiger Einbaumodule hat auch den Vorteil, dass man sie vormontieren kann und die Montage hierdurch erleichtert wird und eine schnelle Auswechslung gegeben ist.

25

Mit der Ausbildung relativ groß dimensionierter Verriegelungskugeln in Verbindung mit deren Dreipunkt-Anlage im Schnellspannsystem ergibt sich der weitere Vorteil, dass Fehlbedienungen des Systems erschwert sind. Beim Stand der Technik musste eine sogenannte Überwachung der Verriegelungsstellung vorgenommen werden, weil nicht erkennbar war, ob der Einzugsnippel verriegelt war oder nicht. Es konnte daher beim Stand der Technik passieren, dass die Verriegelungskugeln bereits in ihre Verriegelungsposition gebracht wurden, ohne dass überhaupt der Einzugsnippel in die zentrale Ausnehmung eingefahren war. Es fassten dann

30

nicht die Kugeln am Außenumfang des Einzugsnippels und irrtümlich wurde aber angenommen, dass der Einzugsnippel bereits verriegelt ist. Es mussten deshalb – zur Vermeidung dieser Fehlbedienung – umfangreiche Sicherungsmaßnahmen getroffen werden um eine nichtvorhandene Verriegelung zu kennzeichnen (Verriegelungsabfrage).

Bei der Erfindung ist eine derartige Verriegelungsabfrage nicht notwendig. Fehlt beispielsweise das Drucköl für die Beaufschlagung des Kolbens und befindet sich dieser in der Verriegelungsposition, welche die Kugeln radial einwärts in die zentrale Mittenausnehmung des Spannsystems befördert, dann ist es nach der Erfindung nicht möglich, den Einzugsnippel in die zentrale Ausnehmung im Spannsystem einzufahren. Der Einzugsnippel fährt auf den Außenumfang der radial einwärts verdrängten großvolumigen Verriegelungskugeln auf und kann an diesen nicht vorbeibewegt werden, wodurch eine scheinbare Verriegelungsposition nicht erreicht werden kann.

Die große Eintauchtiefe der in die zentrale Ausnehmung des Gehäuses hineinragenden Verriegelungskugeln verhindert ein Passieren des Einzugsnippels in die Verriegelungsstellung, so dass es nicht möglich ist, in dieser Stellung den Einzugsnippel weiter in das Gehäuse einzufahren.

Der Erfindungsgegenstand der vorliegenden Erfindung ergibt sich nicht nur aus dem Gegenstand der einzelnen Patentansprüche, sondern auch aus der Kombination der einzelnen Patentansprüche untereinander.

Alle in den Unterlagen, einschließlich der Zusammenfassung offenbarten Angaben und Merkmale, insbesondere die in den Zeichnungen dargestellte räumliche Ausbildung, werden als erfindungswesentlich beansprucht, soweit sie einzeln oder in Kombination gegenüber dem Stand der Technik neu sind.

Im Folgenden wird die Erfindung anhand von mehreren Ausführungswege darstellenden Zeichnungen näher erläutert. Hierbei gehen aus den Zeichnungen und ihrer Beschreibung weitere erfindungswesentliche Merkmale und Vorteile der Erfindung hervor.

Es zeigen:

5      Figur 1:      Schnitt durch eine erste Ausführung eines Schnellspannzylinders nach der Erfindung;

Figur 2:      eine ausschnittsweise Darstellung der Anordnung nach Figur 1;

10      Figur 3:      Schnitt durch eine zweite Ausführungsform eines Schnellspannzylinders mit Luftausblasung;

15      Figur 4:      Schnitt durch eine weitere Ausführungsform eines Schnellspannzylinders mit einer zentralen, freigehaltenen Mittenbohrung, welche als Flüssigkeitsablauf oder als Lufteinblasung verwendet werden kann;

Figur 5:      Schnitt durch die erste Ausführungsform eines Einbaumoduls;

20      Figur 6:      Schnitt durch eine zweite Ausführungsform eines Einbaumoduls;

Figur 7:      Schnitt durch ein Einbaumodul eines Schnellspannzylinders, der in eine zugeordnete Ausnehmung in einen Maschinentisch oder einer Aufspannplatte eingesetzt werden kann;

25      Figur 8:      Draufsicht auf die Anordnung nach Figur 7 bei entfernter Werkstückpalette;

Figur 9:      die gleiche Darstellung eines Schnellspannzylinders wie Figur 3 mit Hinzunahme einer Werkstückpalette;

30      Figur 10:      die Draufsicht auf die Anordnung nach Figur 9 und Figur 3 bei entfernter Werkstückpalette;

Figur 11: Schnitt durch eine weitere Ausführungsform eines Schnellspannzylinders in Form einer Einbaukassette;

5 Figur 12: Schnitt durch eine weitere Ausführungsform eines Schnellspannzylinders mit einem zentralen Auswerfer;

Figur 13: Schnitt durch eine weitere Ausführungsform eines Schnellspannzylinders in Form einer Einbaukassette mit zwei unterschiedlichen Druckanschlüssen;

10

Figur 14: eine gegenüber Figur 13 abgewandelte Ausführungsform als Aufbauzylinder.

15 In Figur 1 ist allgemein ein Schnellspannzylinder dargestellt, der bevorzugt ein Rohrgehäuse 1 aufweist, welches mit Hilfe von Schrauben 15 und einem zugeordneten Spannring 16 auf einen nicht näher dargestellten Maschinentisch oder einer Aufspannplatte befestigt ist. Die Verbindung zwischen dem Spannring 16 und dem Rohrgehäuse 1 erfolgt hierbei durch einen teilweise in beide Teile hineinragenden Sicherungsring 17.

20

Der Schnellspannzylinder weist einen oberen Deckel 2 auf, der gleichmäßig verteilt am Umfang angeordnete Schrauben 19 trägt, mit denen dieser auf der Oberseite des Rohrgehäuses 1 festgeschraubt ist. Der obere Sicherungsring 18 am Deckel 2 dient als Anschlag für eine entsprechende Blechabdeckung zur  
25 Abdeckung der Oberseite des Schnellspannzylinders.

Der Einzugsnippel 3 wird in die zentrale Mittenausnehmung 32 des Schnellspannzylinders von oben her eingefahren, der in zwei verschiedenen Spannstellungen dargestellt ist. Im rechten Halbschnitt ist der Einzugsnippel 3' in der Verriegelungsstellung dargestellt, während der linke Halbschnitt in Figur 1  
30 den entriegelten Zustand des Verriegelungssystems darstellt.

Das Verriegelungssystem wird im wesentlichen durch einen Kolben 4 gebildet, der gemäß Figur 2 als rohrförmiges, abgekröpftes Teil ausgebildet ist und einen

oberen, freitragenden Ringansatz 104 aufweist, der über eine Abkröpfung in einen radial nach außen gerichteten weiteren Ringansatz 106 übergeht, der abdichtend an zugeordneten Innenflächen des Rohrgehäuses 1 geführt ist.

- 5 Die Außenseite des Kolbens 4 legt sich über entsprechende Dichtringe abdichtend an einem zugeordneten Deckelansatz 105 an, der ebenfalls freitragend ausgebildet ist und eine relativ große Materialstärke aufweist, so dass er biegesteif ist. Der Ringansatz 104 des Kolbens 4 ist hingegen teilweise radial gerichtet nach außen verformbar.

10

Die gleichmäßig verteilt am Umfang angeordneten Verriegelungskugeln 21 liegen bodenseitig auf zugeordneten radial gerichteten Kugelbahnen 92 einer Kugelauflage 5 auf. Die Kugelauflage bildet radial einwärts gerichtet jeweils eine umlaufende, etwa nasenförmig nach oben gerichtete Kugelhalterung 34 für die Lagensicherung der Verriegelungskugeln 21 aus.

15

Andererseits sind die Verriegelungskugeln auch an der Deckelseite des Deckels 2 über entsprechende Kugelhalterungen 27 gegen Herausfallen gesichert, wobei sowohl die Kugelhalterung 27 als auch die Kugelhalterung 34 nicht lastübertragend wirken.

20

Im Verriegelungszustand werden die Kugelhalterungen 27 nicht berührt oder tragen zur Lastübertragung bei.

- 25 Die Kugelauflage 5 ist über ein Gewinde 60 mit einer unteren Federauflage 6 verbunden, so dass die beiden Teile ein Einbaumodul bilden.

Wichtig hierbei ist, dass die beiden Teile einen umlaufenden Aufnahmeraum für die gleichmäßig verteilt, am Umfang angeordneten Federn 7 bilden.

30

Hierbei ist ebenfalls wichtig, dass jede Feder 7 radial auswärts an einer entsprechend radial auswärtsgerichteten oberen Federauflagefläche 35 an der Unterseite des Kolbens 4 anliegt und gleichfalls auf einer radial auswärtsgerichteten unteren Federauflagefläche 36 der Federaufnahme 6 aufliegt.

Durch die radial auswärtsgerichteten Federauflageflächen 35, 36 wird verhindert, dass sich der Boden der Federauflage 6 in unerwünschter Weise durchbiegt. Durch die radial auswärtsgerichtete, obere Federauflage 35 ergibt sich der Vorteil, dass sich diese ungefähr fluchtend unterhalb des Zylinderraums 12 befindet, so dass der Zylinderraum 12 beim Lösen der Verriegelung nicht verformt wird.

Die untere Federauflage 6 ist mit Hilfe von gleichmäßig verteilt am Umfang angeordneten Sperrkugeln 8 in das Rohrgehäuse 1 eingepasst. Hierbei liegen gemäß Figur 2 die Sperrkugeln 8 jeweils an schräg auswärtsgerichteten Schrägen 37 an der Federauflage 6 an, wobei im Bereich dieser Schräge 37 zugeordnete Nuten angeordnet sind, welche die Sperrkugeln 8 führen.

Die Nuten 38 sind gleichmäßig verteilt am Umfang angeordnet und entsprechen der Anzahl der verwendeten Sperrkugeln 8, um so die Sperrkugeln gegen Verschiebung in Umfangsrichtung zu schützen.

An der gegenüberliegenden Seite liegen die Sperrkugeln 8 an einem unteren Radius 40 im Bereich des Rohrgehäuses 1 an und gleichzeitig an einem entgegengesetzt gerichteten Radius 39 im Bereich des Rohrgehäuses 1. Die Schräge 37 drückt damit die Sperrkugeln 8 in die beiden gegengesetzt gerichteten Radien 39, 40 hinein, wodurch eine absolut sichere und hochlastübertragende Verbindung zwischen dem inneren Einbaumodul des Verriegelungssystems und dem Rohrgehäuse stattfindet.

Radial auswärts ist ein umlaufender Einstich 9 für die Luftführung der Blasluft vorhanden. Auf diese Luftführung wird später noch eingegangen.

An der unteren Stirnseite der Federauflage 6 ist im Übrigen noch ein zylinderförmiger Gewindeansatz 10 angeformt, der mit einem später zu beschreibenden Deckel verbindbar ist.

Über den Druckanschluss 11 wird ein Druckmedium in den Innenraum des Rohrgehäuses 1 eingeführt, wobei dieses Druckmedium – entsprechend dem allgemeinen Beschreibungsteil – beliebig sein kann. Der Einfachheit halber wird in der folgenden Beschreibung von einem Drucköl ausgegangen, obwohl die

5 Erfindung hierauf nicht beschränkt ist.

Das Drucköl wird über den Druckanschluss 11 in eine zugeordnete Sackbohrung 13 eingeführt, die über einen Ringeinstich 14 flüssigkeitsleitend mit dem Zylinderraum 12 verbunden ist. Über diesen Zylinderraum wird das

10 Drucköl dem Kolben 4 zugeführt. Wichtig ist, dass durch die Gegenüberstellung einmal des Deckelansatzes 105 im Deckel 2 und andererseits durch die Abkröpfung im Kolben 4 ein sehr kleinvolumiger Zylinderraum 12 geschaffen wird, in den nur geringe Füllmengen eingefüllt werden müssen. Daher können wegen des kleinen Volumens des Zylinderraums 12 schnelle Lastwechsel

15 durchgeführt werden und es ist nicht mehr der Nachteil gegeben, dass der Deckel sich unbeabsichtigt durch das eingeführte Öl verformen könnte, weil der Druckraum im Bereich eines Deckelansatzes 105 verstärkten Querschnittes ausgebildet ist.

Gleichzeitiger Vorteil dieser Maßnahme ist, dass der Zylinderraum 12 möglichst weit radial auswärts in dem Rohrgehäuse 1 angeordnet ist und zwar in die Nähe der radial auswärts angeordneten Schrauben 19 zwischen dem Deckel 2 und dem Rohrgehäuse 1, so dass eventuelle auf den Deckel einwirkende Verformungskräfte in vorteilhafter Weise von den Schrauben 19 aufgenommen

20 werden.

Damit kann auch der Übergangsbereich im Deckel zwischen dem nach unten verlängerten Deckelansatz 105 und dem Material des Deckels, durch welches die Schrauben 19 hindurchgreifen, besonders stark, hochlastübertragend und

30 gegen Verformungen geschützt ausgebildet werden.

Bedingt durch die Tatsache, dass lediglich der Deckel im radial auswärts gelegenen Bereich (jenseits der Verriegelungskugeln 21 und des Kolbens 4) materialverstärkt ausgebildet werden muss, ergibt sich der weitere Vorteil, dass



im radial einwärtsgerichteten Bereich nun nur noch geringe Deckelmaterialstärken erforderlich sind, wodurch insgesamt das in diesem Bereich angeordnete Verriegelungssystem kleiner baut.

- 5 Während beispielsweise der Deckel in seinem materialverstärkten, radial auswärtsgerichteten Bereich eine Dicke von zum Beispiel 10 mm aufweist, weist er im Bereich der Verriegelungskugeln 21 nur noch eine Dicke von 7 mm auf. Daher ist es möglich, in diesem Bereich das Verriegelungssystem mit großen Verriegelungskugeln auszubilden, die hochlastübertragend sind.
- 10 Insgesamt kann damit die Einbauhöhe des gesamten Schnellspannsystems wesentlich gegenüber dem Stand der Technik verringert werden.

Nachfolgend wird die Hebelübertragung der Verriegelungskraft der Federn 7 auf den Einzugsnippel 3, 3' näher erläutert. Hierzu gelten die Zeichnungen nach

15 Figur 1 und 2.

Wie in Figur 1 und 2 erkennbar, liegt jede Verriegelungskugel 21 radial auswärts bei Position 24 an einer zugeordneten, schwach geneigten Schräge 25 am Innenumfang des Kolbens 4 an. Die schwachgeneigte Schräge 25 wird

20 in axialer Richtung in eine stärker geneigte, größere Schräge 26 fortgesetzt.

Die stärker geneigte Schräge 26 dient für die Ausführung eines sogenannten Schnellhubes. Beim Übergang von der Verriegelungsstellung in die Entriegelungsstellung soll jede Verriegelungskugel möglichst schnell über die

25 steile Schräge 26 nach außen in die Entriegelungsstellung gebracht werden. Damit wird die Verriegelungskugel 21 sehr schnell bei einem entsprechenden Entriegelungshub aus dem Bereich der (Kraft-) Schräge 25 gebracht, weil sie dann sofort auf die steiler geneigte Rollschräge 26 kommt und außer Eingriff mit dem Einzugsnippel 3 gebracht wird.

30

Die Übersetzung des Hebelverhältnisses erfolgt dergestalt, dass die Federn 7 zunächst gegen die Unterseite im Bereich der Federauflagefläche 35 gegen den Kolben 4 pressen. Diese Presskraft wird über den rohrförmigen Ringansatz 104 des Kolbens auf die schwächer geneigte Schräge 25 übertragen, wo die

Kugeln jeweils bei Position 24 anliegen. Die Federkraft wird nun bei Position 24 über den Hebelarm 102 auf den oberen Kugelauflegepunkt bei Position 22 auf die Unterseite des Deckels 2 übertragen. Dort stützt sich jede Verriegelungskugel 21 ab und bildet dort einen weiteren Hebelarm 103, der schließlich mit der Kugelauflege bei Position 23 am Innenumfang des Einzugsnippels 3 endet.

Jede Verriegelungskugel 21 bildet einen Hebel 29, der sich aus der Addition der beiden Hebelarme 102 und 103 ergibt. Auf diese Weise ist es nun erstmals möglich, dass die bei Position 24 sich ergebende Federkraft der Federn 7 in Verhältnis von beispielsweise 1:6,5 auf die entsprechende Position 23 am Außenumfang des Einzugsnippels 3 übertragen wird, der dementsprechend mit einer 6,5-fachen vergrößerten Einzugskraft in den zentralen Innenraum 32 des Gehäuses des Spannsystems hineingezogen wird.

Die Schräge 28 am Einzugsnippel 3 ist stärker geneigt als vergleichsweise die Schräge 25 an dem Kolben 4. Dies führt dazu, dass wegen der stark geneigten Schräge 28 eine sehr hohe und stabile Einzugskraft entsteht und jede Verriegelungskugel mit großer Eintauchtiefe in die zugeordnete Freistellung 33 des Einzugsnippels 3 eintaucht.

Beim Stand der Technik wurden Verriegelungskugeln mit einem Durchmesser von 5 mm verwendet, was zu einer nutzbaren Oberfläche von etwa 78,54 mm<sup>2</sup> führte.

Bei der Erfindung können nun erfindungsgemäß Kugeln mit beispielsweise einem Durchmesser von 14 mm verwendet werden, was zu einer nutzbaren Kugeloberfläche von 615,75 mm<sup>2</sup> führt. Dies ergibt eine Oberflächenvergrößerung von 784 %, was die eingangs beschriebenen Vorteile begründet.

Neben der elastisch verformbaren Kugeloberfläche wird dementsprechend auch eine sehr hohe Eintauchtiefe der Verriegelungskugeln 21 in die zentrale Freistellung 33 am Einzugsnippel 3 erzielt. Damit wird eine Materialabscherung

oder eine Materialabtragung im Bereich der Schräge 28 vermieden, weil die Schräge 28 - im Vergleich zum Stand der Technik - einen relativ hohen Winkel gegenüber der Vertikalen aufweist.

- 5 Beim Stand der Technik konnte es vorkommen, dass die mit dem Einzugsnippel 3 verbundene Werkstückpalette im verriegelten Zustand unbeabsichtigt entgegen der Einzugskraft herausgerissen wurde, was mit starken Materialbeschädigungen im Bereich der Schräge 28 in Kauf genommen werden musste. Dies wird bei der Erfindung vermieden, weil die mit hoher Oberfläche  
10 und hoher Einzugskraft auf der Schräge 28 aufliegenden Kugeln eine Materialbeschädigung an der Schräge 28 verhindern.

- Der Einzugsnippel 3 greift mit einer konischen Spitze in den zentralen Innenraum 30 im Spannzylinder ein, wobei später noch dargestellt wird, dass  
15 der zentrale Innenraum 30 auch nach unten hin geöffnet werden kann.

- Die Pfeilrichtung 31 an dem Hebel 29 in Figur 1 zeigt im Übrigen, dass der Hebel 29 eine Verkipfung ausführt, dass heißt, es erfolgt in Pfeilrichtung 31 eine Übertragung der Hebelkraft von dem Kolben 4 auf den Außenumfang des  
20 Einzugsnippels 3.

- Der Innenraum 30 kann auch mit einer Luftausblasung versehen werden. Zu diesem Zweck ist in der Federauflage 6 eine vertikal gerichtete, einseitig offene Bohrung 48 angeordnet, deren Funktion später beschrieben wird. Der  
25 Luftumlenkung dient auch der später zu beschreibende Ringeinstich 20 an der Oberseite der Federauflage 6.

- Die Figur 3 zeigt eine gegenüber Figur 1 abgewandelte Ausführungsform, die sich insbesondere durch eine neuartige Luftführung bei der Luftausblasung  
30 auszeichnet.

Ein entsprechendes Gas, Pressluft oder ein Kühlmittel wird über den Luftanschluss 44 in das Rohrgehäuse 1 eingeleitet und gelangt dort über eine

vertikale Steigbohrung in den unteren Bereich des Rohrgehäuses 1, wo das Druckmedium in den umlaufenden Einstich 9 gelangt.

Wie vorhin bereits schon beschrieben, ist ein Deckel 42 auf den Gewindeansatz  
 5 10 aufgeschraubt, so dass sich zwischen der Unterseite der Federauflage 6 und  
 der Innenseite des Deckels 42 ein Spalt 43 für die Luftführung des  
 Druckmediums ergibt. Dieses Druckmedium strömt zum einen über den am  
 Außenumfang angeordneten Einstich 9 und zum anderen in den zentralen  
 Innenbereich, wo es über den Spalt 43 in zugeordnete, vertikal nach oben  
 10 gerichtete Steigbohrungen 45 eintritt. Von dort aus gelangt die Druckluft über  
 den vorher erwähnten Ringeinstich 20 und dort wiederum in schräg nach oben  
 gerichtete Einstiche 46, welche in die Kugelbahnen 92 münden. Auf diese  
 Weise werden die Kugelbahnen 92 mit Hilfe der Blasluft gereinigt.

15 Wichtig bei der Luftführung ist, dass die Schrägbohrung 46 nicht nur der  
 Zeichenebene der Figur 3 einen Winkel zur Vertikalen aufweist, sondern auch  
 noch senkrecht zur Zeichenebene der Figur 3. Damit wird ein schräg gegen die  
 Unterseite der Verriegelungskugeln 21 gerichteter Luftstrom auf die  
 Kugelbahnen 92 gerichtet, der dafür sorgt, dass die Verriegelungskugeln in  
 20 Pfeilrichtung 74 drehend angetrieben werden und auf den Kugelbahnen 92  
 senkrecht zur Zeichenebene der Figur 3 umlaufen.

Durch die mit hoher Geschwindigkeit umlaufenden Kugeln 21 wird auf den  
 Verriegelungskugeln 21 sitzende Spänne abgeschleudert. Ebenso wird auf den  
 25 Verriegelungskugeln sitzendes Kühlmedium abgeschleudert. Damit werden die  
 Verriegelungskugeln trocken und spänefrei gehalten. Durch den im gesamten  
 Ringkanal der Verriegelungskugeln umlaufenden Luftstrom wird eine starke,  
 zirkulierende Luftströmung erreicht, die darüber hinaus noch in die darüber  
 liegenden Bohrungen am Einzugsnippel eindringt. Die Bohrungen sind in Figur  
 30 3 als Schrägkanal 53 bezeichnet und sind luftschlüssig mit dem daran  
 anschließenden Horizontalkanal 54 verbunden.

In einem anderen Luftführungsweg wird das Druckmedium von dem  
 Luftanschluss 44 in den schräg nach oben gerichteten Schrägkanal 50 geführt,

wo die Luft im Bereich von Blasöffnungen 51 austritt, in deren Bereich jeweils noch ein Planeinstich 52 angeordnet ist.

Der von einer zirkulierenden Luftströmung durchsetzte Kugelkanal 107 ist über  
 5 den Durchbruch 108 mit dem Schrägkanal 50 verbunden, so dass die beiden Kanäle luftschlüssig miteinander verbunden sind und die Turbulenz aus dem Kugelkanal 107 auch auf den Schrägkanal 50 geleitet wird.

Aufgrund der im Kugelkanal 107 und im Schrägkanal 50 zirkulierenden  
 10 Luftströmung werden ausgezeichnete Trocknungsleistungen für in das Gehäuse des Spannsystems eindringendes flüssiges Medium erreicht.

Die Figur 4 zeigt im Vergleich zur Figur 3, dass auch eine zentrale, nach unten gerichtete und offene Mittenöffnung 55 am Spannsystem vorgesehen werden  
 15 kann. Damit setzt sich der zentrale Innenraum 30 im Rohrgehäuse 1 nach unten in die freie Mittenöffnung 55 fort. Über diese Mittenöffnung 55 kann Wasser oder Späne aus dem Innenraum 30 nach unten hin abfließen oder abtropfen und andererseits kann über die Mittenöffnung 55 auch – in nicht näher dargestellter Weise – von unten her Blasluft eingeführt werden, die den  
 20 gesamten Innenraum 30 durchströmt.

In Abweichung zu der Ausführungsform nach Figur 3 ist im Übrigen dargestellt, dass der Einzugsnippel 3 mit einer Fangschraube 56 verbunden ist, die dafür sorgt, dass in bestimmten Montagezuständen mit einer Fangeinrichtung der  
 25 Einzugsnippel gefangen und in das Spannsystem eingezogen wird.

Gleichfalls ist die erste Ausführungsform eines Einbaumoduls 57 dargestellt, das anhand der Figuren 5 und 6 noch näher erläutert wird.

30 Kennzeichnend für dieses Einbaumodul ist, dass die Kugelaufgabe 5 mit der Federaufgabe 6 ein miteinander verbundenes Teil bilden und dass zwischen beiden Teilen 5, 6 die Federn 7 fest eingespannt sind. Die genannten Teile 5, 6, 7 sind damit in Form eines Einbaumoduls 57 zusammengefasst. Das Einbaumodul kann deshalb leicht ausgewechselt werden.

Die Figur 5 zeigt die zweite Ausführungsform eines Einbaumoduls 58, wobei die Kugelauflage 5 über ein zugeordnetes Gewinde 60 mit der Federauflage 6 verbunden ist, und im Zwischenraum eine zugeordnete Dichtung 61 angeordnet ist.

Figur 6 zeigt die weitere Ausführungsform eines Einbaumoduls 59, wobei die Kugelauflage 5 mit der Federauflage 6 über eine Schraube 64 verbunden ist. Die beiden Teile sind leicht lösbar miteinander verbunden. Im Bereich der Federauflage 6 sind vertikale Blasbohrungen 66 vorhanden. Die Kugelauflage 5 bildet eine obere, etwa napfförmige Öffnung 63, während bei dem Einbaumodul nach Figur 5 die Kugelauflage 5 eine etwa trichterförmige Konusöffnung 62 ausbildet, in welche der ebenfalls konisch ausgebildete Teil des Einzugsnippels 3 sich selbst zentrierend einfahren kann.

Im Ausführungsbeispiel nach Figur 6 ist die Schraube 64 mit einer Dichtung 65 in die zugeordnete Aufnahme in der Kugelauflage 5 eingeschraubt.

Wie im allgemeinen Beschreibungsteil erwähnt, ist der Vorteil der Einbaumodule 57-59 darin zu sehen, dass sie wegen der fixierten Lage der Federn 7 leicht auswechselbar sind. Deshalb ist auch eine Montage eines Schnellspannsystems in senkrechter oder Überkopflage möglich; ohne dass die Gefahr besteht, dass sich die Federn 7 in ihrer Montagelage im Einbaumodul verschieben.

Figur 7 zeigt ein Schnellspannsystem in der Ausbildung als Einbaumodul 70. Kennzeichnend für dieses Schnellspannsystem ist, dass es insgesamt als modulförmiger Körper in eine nicht näher dargestellte Ausnehmung in einen Maschinentisch oder Aufspannplatte eingesetzt werden kann und vollkommen autark funktioniert. Die Montage dieses Einbaumoduls 70 erfolgt mit Hilfe der Schrauben 67, mit denen das Einbaumodul in die (nicht dargestellte) Ausnehmung im Maschinentisch befestigt wird. Die Verwendung der Einbaumodule 57-59 ist vorteilhaft, weil der hierfür verwendete Kolben 4 lediglich in den Deckel 2 eingesteckt wird und das vollständig vormontierte

Einbaumodul 57-59 mit den darauf liegenden Verriegelungskugeln 21 von unten her in den Deckel eingesteckt wird. Damit ist das gesamte System fertig montiert.

- 5 Es handelt sich also um eine besonders einfache Montage. Der Vollständigkeit halber ist noch dargestellt, dass der Einzugsnippel mit einer Werkstückpalette 68, 68' verbunden ist, auf der in nicht näher dargestellter Weise entweder Spannwerkzeuge für die Halterung von zu bearbeitenden Werkstücken angeordnet sind oder die Werkstücke direkt auf der Werkstückpalette 68
- 10 befestigt sind.

- Die Figur 8 zeigt bei entfernter Werkstückpalette 68, 68' die Darstellung eines Spannsystems nach Figur 7. Hierbei ist erkennbar, dass in die zentrale Ausnehmung 32 des Gehäuses die Verriegelungskugeln 21 mit großer
- 15 Eintauchtiefe hineinragen, so dass auch die ausgezeichnete Halterung am Einzugsnippel 3 erkennbar ist.

- Von dem Schrägkanal 50 ausgehend sind radial auswärtsgerichtete Schrägbohrungen 71 angeordnet, die zum Freihalten des Spaltes an den
- 20 Schrauben 67 dienen.

Durch die zentrale Ausnehmung 32 ist die am Boden abgeordnete Schraube 64 im Gehäuse erkennbar.

- 25 Die Schrägbohrungen 50 stehen luftführend mit Schrägbohrungen 69 in Verbindung, wie es in Figur 7 dargestellt ist.

- Die Figur 9 und 10 zeigen das Ausführungsbeispiel eines Schnellspannzylinders nach Figur 3, wobei weitere Einzelheiten gezeigt sind.
- 30 Beispielsweise ist dargestellt, dass der Einzugsnippel 3 mit einer Werkstückpalette 68 verbunden ist, wobei wiederum die verriegelte und entriegelte Stellung in zwei verschiedenen Halbschnitten dargestellt ist.

Aus der Figur 10 ergeben sich die Lage der gegenüberliegenden Anschlüsse, nämlich der Druckanschluss 11 im Vergleich zu dem Luftanschluss 44.

5 Ansonsten gelten für die gleichen Teile die gleichen Erläuterungen wie sie anhand der Figuren 7 und 8 gegeben wurden.

10 In Figur 11 ist ein weiteres Ausführungsbeispiel eines Schnellspannsystems in der Form eines Einbaumoduls 80 dargestellt, das in der Art einer Einbaukassette in einen Maschinentisch eingelassen ist. Wichtig ist, dass in die zentrale Aufnahme 73 im Maschinentisch 72 – die nicht hochgenau bearbeitet werden muss – das gesamte Einbaumodul 80 eingelassen ist. Es wird mit Hilfe der Schrauben 15 befestigt.

15 Kennzeichnend für dieses Ausführungsbeispiel ist, dass die untere Federauflage 6 werkstoffeinstückig mit einem Zylinderrohr 74 verbunden ist. Dadurch kann das Zylinderrohr 74 sehr leicht in die nur ungenau bearbeitete Aufnahme 73 im Maschinentisch 72 eingelassen werden, wobei die beiden Dichtungen 77, 77a die vollständige Abdichtung des Zylinderrohrs 74 in der Aufnahme 73 bewerkstelligen. Wichtig ist, dass die beiden Dichtungen 77, 77a  
20 einen gegenseitigen axialen Abstand voneinander einnehmen und den Druckölraum von dem Luftraum trennen. Über den Anschluss 11 wird das Druckmedium eingeführt und gelangt über einen Ringkanal 75 und eine Verbindungsbohrung 76 in den Zylinderraum 12, so dass der Kolben 4 entgegen der Kraft der Federn 7 in seine Lösestellung bewegt werden kann.

25

Die obere Dichtung 77a verhindert ein Austreten des Druckmediums nach oben und die untere Dichtung 77 verhindert ein Übertreten des Druckmediums in den darunterliegenden Luftraum.

30 Der Luftraum 78 steht luftschlüssig mit dem Luftanschluss 44 in Verbindung, und mündet über eine Vielzahl von Quer- und Schrägbohrungen in die zugeordneten Ausblasöffnungen. Beispielsweise ist der Luftraum 78 durch den Spalt 79 luftführend mit dem Innenraum des Gehäuses verbunden und von diesem Innenraum ausgehend reichen eine Reihe von Schräg- und



Querbohrungen nach oben in Richtung auf die Kugelauflegeflächen, auf die deckelseitigen Ausblasbohrungen und andere Teile.

Über eine zentrale, vertikal gerichtete Bohrung 109 wird die Luft in einer zugeordneten Schraube 110 in den zentralen Innenraum 30 des Gehäuses geführt. Der Luftraum 78 mündet im Übrigen in den ringsumlaufenden Ringkanal 81.

Von dem Ringkanal 81 ausgehend erstreckt sich der luftführende Spalt 79, über den die Druckluft in den Innenraum des Gehäuses geführt wird.

Bei diesem Einbaumodul 80 ist wesentlich, dass lediglich die Innenseite des Zylinderrohres 74 hochgenau bearbeitet werden muss, um den Kolben 4 zuverlässig zu führen. Das gesamte Einbaumodul 80 kann also als getrenntes Teil geliefert werden und wird in einer relativ ungenau bearbeiteten Aufnahme 73 im Maschinentisch 72 eingesetzt und arbeitet zuverlässig, weil die hochgenau zu bearbeitenden Teile im Innenraum des Einbaumoduls 80 angeordnet sind. Es handelt sich daher um eine besonders einfache und kostengünstige Montage eines solchen Einbaumoduls 80.

20

Man hat im Übrigen im Vergleich zu den vorher beschriebenen Ausführungsbeispielen ein weiteres Teil gespart, weil das Zylinderrohr 74 werkstoffeinstückig mit der Federauflage 6 verbunden ist und damit gleichzeitig die Abdichtung zwischen dem Druckölraum und dem luftführenden Raum bewerkstelligt.

25

Die Figur 12 zeigt ein weiteres Ausführungsbeispiel eines Spannsystems, das mit einem Auswerferkolben 87 arbeitet. Es versteht sich von selbst, dass die Anordnung eines Auswerferkolbens 87 mit der dargestellten Drucköl- und Luftführung in jedem der vorher genannten Ausführungsbeispiele ebenso Anwendung finden kann. Das hier vorgestellte Ausführungsbeispiel ist also nicht auf das dargestellte Spannsystem beschränkt.

30

Wichtig ist, dass unterhalb des zentralen Innenraums und unterhalb des Verriegelungssystems der Auswerferkolben 87 angeordnet ist und in vertikaler Richtung (Pfeilrichtungen 88) verschiebbar angetrieben ist.

- 5 Zu diesem Zweck wird ein Druckmedium über den Druckanschluss 111 eingeführt, welches über die Fallbohrung 84 und einer radial einwärtsgerichteten Verbindungsnut 86 in den bodenseitigen Druckraum 85 eingeführt wird. Dadurch wird der Auswerferkolben 87 in Pfeilrichtung 88 nach oben angehoben.

10

- Das Druckmedium wird über den Druckanschluss 82 in den zugeordneten Druckraum 83 eingeführt und an den Ringansatz 112 des Auswerferkolbens 87 herangeführt, so dass dieser in Pfeilrichtung 88 nach unten verschiebbar angetrieben wird. Der Auswerferkolben soll bei entferntem Einzugsnippel 3 die zentrale Innenausnehmung 30 des Spannsystems vor dem Eindringen von Verschmutzungen schützen. Wenn der Einzugsnippel 3 nach Figur 12 aus der zentralen Innenausnehmung 32 heraus gezogen ist, wird der Auswerferkolben 87 nach oben in Pfeilrichtung 88 bewegt und dichtet die zentrale Innenausnehmung 32 nach oben hin ab.

20

- Befinden sich mehrere Spannsysteme mit zugeordneten Spannzylindern auf dem Maschinentisch und werden einige Spannsysteme nicht verwendet, so wird der Auswerferkolben 87 in seine nach oben gerichtete Abdichtstellung gefahren und dichtet die jeweiligen zentralen Ausnehmungen 32 im Gehäuse des Spannsystems ab.

25

- Gleichzeitig hat der Auswerferkolben 87 noch den Vorteil, dass er zum Einführen von Einzugsnippeln geeignet ist, die mit sehr schweren Werkstückpaletten verbunden sind. Bei nach oben aus der zentralen Ausnehmung 32 ausgefahrenem Auswerferkolben 87 wird die Werkstückpalette mit dem darunter angeordneten Einzugsnippel auf die obere Stirnseite des Auswerferkolbens 87 aufgesetzt und dieser wird nun durch die entsprechende Druckölauführung in Pfeilrichtung 88 nach unten gefahren, so dass der Einzugsnippel sehr sanft gesteuert in die zentrale Innenausnehmung 32 einfährt

30

und Beschädigungen am Spannsystem oder Verriegelungssystem verhindert werden.

5 Gleichzeitig hat der Auswerferkolben 87 noch den weiteren Vorteil, dass wenn sich Späne oder sonstige Verschmutzungen im Innenraum auf der Stirnseite des Auswerferkolbens 87 ablagern, diese beim Ausfahren des Auswerferkolbens 87 sehr leicht entfernt werden können.

10 Für die Einführung eines Druckmediums über die Anschlüsse 82, 111 können beliebige Druckmedien verwendet werden.

Der Auswerferkolben 87 kann auch ohne Einwirkung eines Druckmediums unter Wirkung einer Feder verschoben werden.

15 Die Figuren 13 und 14 zeigen zwei miteinander verwandte Ausführungsbeispiele von Spannsystemen, die ebenfalls sehr einfach aufgebaut sind. Es werden damit niedrigste Einbauhöhen erzielt, weil auf Federpakete verzichtet wird und stattdessen die Verriegelung und die Entriegelung mit einem Druckmedium erfolgt.

20

Zu diesem Zweck sind an dem Einbaumodul 90 zwei voneinander getrennte Druckanschlüsse 93, 94 angeordnet, wobei der Druckanschluss 93 als Löseanschluss und der Druckanschluss 94 als kraftverstärkender Anschluss zur Verstärkung der Schließkraft der Verriegelungskugel 21 vorgesehen ist.

25

Die gleichmäßig verteilt am Umfang angeordneten Federn 95 erbringen die auf den Kolben 4 wirkende Verriegelungskraft, die durch die Einführung des Druckmediums über den Druckanschluss 94 in den Druckraum 96 verstärkt.

30 Die Entriegelung erfolgt durch Einführung eines Druckmediums in den Druckanschluss 93, wo das Druckmedium in den oberen Druckraum 97 eingeführt wird und den Verriegelungskolben 4 nach unten fährt.

Der einfache Aufbau und die niedrige Einbauhöhe illustrieren die Vorteile der vorliegenden Erfindung. Weil sich die Verriegelungskugeln 21 aufgrund ihrer Dreipunkt-Auflage selbsthemmend in Verriegelungsstellung befinden, genügen nur relativ geringe Hebekräfte auf den Kolben 4 um diese Verriegelungsstellung zu erreichen und auch beizubehalten. Daher können die Federn 85 sehr schwach dimensioniert werden.

Ein weiteres Merkmal dieser Ausführung ist, dass die untere Kugelauflage 91 gleichzeitig das Bodenteil 89 bildet und dieses Teil werkstoffeinstückig mit dem vorher erwähnten Zylinderrohr 74 verbunden ist. Hierdurch ergeben sich sehr wenig Teile, nämlich nur dieses Teil 89 in Verbindung mit dem Kolben 4 und dem Deckel 2 und der zugehörigen Verriegelungskugeln 21.

Die Kugelauflage 91 bildet die vorher beschriebenen Kugelbahnen 92 aus. Die Ausführungsform eines Aufbaumoduls 100 im Vergleich zu dem Einbaumodul 90 nach Figur 14 zeichnet sich dadurch aus, dass die Führung des Druckmediums anders gestaltet ist. Von dem Druckanschluss 94 ausgehend erstreckt sich eine vertikale Fallbohrung 98 nach unten, die über einen radialen Verbindungskanal 99 in den Druckraum 97 mündet.

Andererseits erstreckt sich von dem Druckanschluss 93 eine horizontale Bohrung 91 in den Druckraum 96.

Auch dieses Ausführungsbeispiel zeichnet sich durch das Vorhandensein weniger Teile bei geringer Einbauhöhe und absolut betriebssicherer Arbeitsweise aus.

Der Vorteil der vorliegenden Erfindung liegt insgesamt in der Verwendung einfach zu bearbeitender und kostengünstiger Drehteile, ohne dass es der aufwendigen Bearbeitung hochwertiger Werkzeugstähle bedarf, welche die Herstellungskosten sehr stark erhöhen. Es wird ein kompaktes Schnellspannsystem mit geringem Durchmesser und hohen Verriegelungskräften beschrieben, das betriebssicher arbeitet und in der Verriegelungsstellung einen absoluten Formschluss ergibt. Es ist deshalb nicht

möglich, bei einem verriegelten System den Einzugsnippel über einem Totweg (von zum Beispiel 2 mm) herauszuziehen, was beim Stand der Technik in Kauf genommen werden musste.

**Zeichnungslegende**

	1	Rohrgehäuse	35	32	Ausnehmung
5	2	Decke		33	Freistellung
	3	Einzugsnippel 3'		34	Kugelhalterung (unten)
	4	Kolben		35	Federauflagefläche (oben)
	5	Kugelaufgabe		36	Federauflagefläche
	6	Federaufgabe	40		(unten)
10	7	Feder		37	Schräge
	8	Sperrkugel		38	Nut
	9	Einstich		39	Radius (oben)
	10	Gewindeansatz		40	Radius (unten)
	11	Druckanschluss	45	41	Verbindungsbohrung
15	12	Zylinderraum		42	Decke
	13	Sachbohrung		43	Spalt
	14	Ringeinstich		44	Luftanschluss
	15	Schraube		45	Steigbohrung
	16	Spannring	50	46	Schrägbohrung
20	17	Sicherungsring		47	Pfeilrichtung
	18	Sicherungsring		48	Bohrung
	19	Schraube		49	Steigbohrung
	20	Ringeinstich		50	Schrägkanal
	21	Verriegelungskugel	55	51	Blasöffnung
25	22	Position		52	Planeinstich
	23	Position		53	Schrägkanal
	24	Position		54	Horizontalkanal
	25	Schräge (klein)		55	Mittenöffnung
	26	Schräge (groß)	60	56	Fangschraube
30	27	Kugelhalterung (oben)		57	Einbaumodul
	28	Schräge		58	Einbaumodul
	29	Hebel		59	Einbaumodul
	30	Innenraum		60	Gewinde
	31	Pfeilrichtung	65	61	Dichtung

	62	Konusöffnung		87	Auswerferkolben
	63	Öffnung		88	Pfeilrichtung
	64	Schraube		89	Bodenteil
	65	Dichtung	30	90	Einbaumodul
5	66	Blasbohrung		91	Untere Kugelaufgabe
	67	Schraube		92	Kugelbahn
	68	Werkstückpalette 68'		93	Löse-Druckanschluss
	69	Schrägbohrung		94	Druckanschluss
	70	Einbaumodul	35	95	Feder
10	71	Schrägbohrung		96	Druckraum (unten)
	72	Maschinentisch		97	Druckraum (oben)
	73	Aufnahme		98	Fallbohrung
	74	Zylinderrohr		99	Verbindungskanal
	75	Ringkanal	40	100	Aufbaumodul
15	76	Verbindungsbohrung		101	Bohrung
	77	Dichtung 77a		102	Hebelarm
	78	Luftraum		103	Hebelarm
	79	Spalt		104	Ringansatz (Kolben 4)
	80	Einbaumodul	45	105	Deckelansatz (Deckel 2)
20	81	Ringkanal		106	Ringansatz
	82	Druckanschluss (Auswerfer)		107	Kugelkanal
	83	Druckraum		108	Durchbruch
	84	Fallbohrung	50	109	Bohrung
25	85	Druckraum		110	Schraube
	86	Verbindungsnut		111	Druckeinschluss
				112	Ringansatz

### Patentansprüche

5 1. Schnellspannzylinder bestehend aus einem Gehäuse (1) und einem das Gehäuse abdeckenden Deckel (2), der eine zentrale Ausnehmung (32) für die Aufnahme eines Einzugsnippels (3) bildet, der an der Unterseite einer Werkstückpalette (68) angeordnet ist, und im Gehäuse eine federbelastete Verriegelung des Einzugsnippels über mehrere Verriegelungskugeln (21)  
 10 erfolgt, die sich in der Verriegelungsstellung federbelastet an den Außenumfang des Einzugsnippels (3) anlegen und in die entriegelte Stellung durch Verschiebung eines druckmittelbetätigten Kolbens (4) außer Eingriff mit dem Einzugsnippel gelangen, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Verriegelungskugeln (21) mit einer Hebelarm-Übersetzung die von den  
 15 Federn (7) ausgeübte Federkraft in ein Vielfaches der Einzugskraft auf den Einzugsnippel (3) umsetzen.

2. Schnellspannzylinder nach Anspruch 1, **dadurch gekennzeichnet, dass** der Kolben (4) mindestens eine radial einwärts gerichtete, schwach geneigte  
 20 Schräge (25) ausbildet, an der die Verriegelungskugeln (21) in der Verriegelungsstellung lastübertragend in einer ersten Kugelposition (24) anliegen, die sich ferner mit einer weiteren Kugelposition (22) an der Unterseite des Deckels (2) und mit einer dritten Kugelposition (23) an einer entgegengesetzt gerichteten Schräge (28) am Außenumfang des  
 25 Einzugsnippels (3) anlegen.

3. Schnellspannzylinder nach Anspruch 1 oder 2, **dadurch gekennzeichnet, dass** der Kolben (4) zwischen Flächen des Deckels (2) und des Gehäuses (1) verschiebbar und abdichtend geführt ist.

30

4. Schnellspannzylinder nach einem der Ansprüche 1 bis 3, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Neigung der Schräge (25) unterhalb der Selbsthemmung ( < 7 Grad) liegt.



5. Schnellspannzylinder nach einem der Ansprüche 1 bis 4, **dadurch gekennzeichnet, dass** der von Verriegelungskugeln (21) beaufschlagte Teil des Kolbens (4) als biegbarer Ringansatz (104) ausgebildet ist.

5 6. Schnellspannzylinder nach einem der Ansprüche 1 bis 5, **dadurch gekennzeichnet, dass** sich die Außenseite des Kolbens (4) mit Dichtringen abdichtend an einem freitragenden Deckelansatz (105) des Deckels (2) anlegt.

10 7. Schnellspannzylinder nach einem der Ansprüche 1 bis 6, **dadurch gekennzeichnet, dass** jede Feder (7) radial auswärts an einer radial auswärtsgerichteten, oberen Federauflagefläche 35 an der Unterseite des Kolbens (4) und auf einer radial auswärtsgerichteten unteren Federauflagefläche (36) der Federauflage (6) aufliegt.

15 8. Schnellspannzylinder nach Anspruch 7, **dadurch gekennzeichnet, dass** die radial auswärtsgerichtete, obere Federauflage 35 ungefähr fluchtend unterhalb des Zylinderraums (12) befindet, so dass der Zylinderraum (12) beim Lösen der Verriegelung nicht verformt wird.

20 9. Schnellspannzylinder nach einem der Ansprüche 7 oder 8, **dadurch gekennzeichnet, dass** die untere Federauflage (6) und damit die gesamte Verriegelungsvorrichtung mit Hilfe von gleichmäßig verteilt am Umfang angeordneten Sperrkugeln (8) in das Rohrgehäuse (1) des Spannsystems eingepasst und dort gehalten ist.

25 10. Schnellspannzylinder nach einem der Ansprüche 1 bis 9, **dadurch gekennzeichnet, dass** ein kleinvolumiger Zylinderraum durch die Gegenüberstellung des Deckelansatzes (105) im Deckel (2) und durch die Abkröpfung im Kolben (4) vorhanden ist.

30 11. Schnellspannzylinder nach einem der Ansprüche 1 bis 9, **dadurch gekennzeichnet, dass** der Zylinderraum (12) radial auswärts in dem Rohrgehäuse (1) angeordnet ist und zwar in die Nähe der radial auswärts angeordneten Schrauben (19) zwischen dem Deckel (2) und dem Rohrgehäuse

(1), so dass eventuelle auf den Deckel (2) einwirkende Verformungskräfte von den Schrauben (19) aufgenommen werden.

12. Schnellspannzylinder nach Anspruch 11, **dadurch gekennzeichnet, dass** der Übergangsbereich im Deckel (2) zwischen dem nach unten verlängerten Deckelansatz (105) zur Führung des Kolbens (4) und dem Bereich des Deckels (2), durch welches die Schrauben (19) hindurchgreifen, hochlastübertragend und gegen Verformungen geschützt ausgebildet ist.

13. Schnellspannzylinder nach einem der Ansprüche 11 oder 12, **dadurch gekennzeichnet, dass** der Deckel (2) im vom verlängerten Deckelansatz (105) gesehen radial einwärts gerichteten Bereich eine geringere geringe Materialstärke aufweist.

14. Schnellspannzylinder nach einem der Ansprüche 1 bis 13, **dadurch gekennzeichnet, dass** sich am Kolben (4) an die schwach geneigte Schräge (25) in axialer Richtung in eine stärker geneigte, größere Schräge (26) anschließt.

15. Schnellspannzylinder nach einem der Ansprüche 1 bis 14, **dadurch gekennzeichnet, dass** der Einzugsnippel (3) mit einer konischen Spitze in den zentralen Innenraum 30 im Spannzylinder eingreift und sich dort in einer entgegengesetzt konischen Ausnehmung zentriert.

16. Schnellspannzylinder nach einem der Ansprüche 1 bis 14, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Ausblasluft über den Luftanschluss (44) in das Rohrgehäuse (1) eingeleitet und dort über eine vertikale Steigbohrung in den unteren Bereich des Rohrgehäuses (1) gelangt, wo sie in den umlaufenden Einstich (9) gelangt.

30

17. Schnellspannzylinder nach Anspruch 16, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Ausblasluft zwischen der Unterseite der Federauflage (6) und der Innenseite des Deckels (42) einen etwa den gesamten bodenseitigen Durchmesser des Gehäuses bildenden Spalt (43) durchströmt und mit einem

ersten Luftführungsweg über den am Außenumfang angeordneten Einstich (9) in den Außenbereich und über einen zweiten Luftführungsweg in den zentralen Innenbereich des Spannsystems verzweigt.

- 5 18. Schnellspannsystem nach einem der Ansprüche 16 oder 17, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Ausblasluft einen schräg gegen die Unterseite der Verriegelungskugeln (21) gerichteten Luftstrom erzeugt, der die Verriegelungskugeln drehend antreibt und in Umfangsrichtung um den Einzugsnippel herum laufen lässt.

10

19. Schnellspannsystem nach einem der Ansprüche 1 bis 18, **dadurch gekennzeichnet, dass** der Einzugsnippel (3) mit einer Fangschraube (56) verbunden ist, die mit einer Fangeinrichtung an einem Hubkolben (87) des Spannsystems zusammenwirkt, welche den aus der zentralen Ausnehmung des Spannsystems entfernten Einzugsnippel fängt und in das Spannsystem einzieht.

15

20. Schnellspannsystem nach einem der Ansprüche 1 bis 19, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Kugelaufgabe (5) mit der Federaufgabe (6) ein miteinander verbundenen sind und ein Einbaumodul (57, 58, 59) bilden, das die Federn (7) einspannt.

20

21. Schnellspannsystem nach einem der Ansprüche 1 bis 20, **dadurch gekennzeichnet, dass** das Schnellspannsystems als Einbaumodul (80) in der Art einer Einbaukassette in einen Maschinentisch eingelassen ist.

25

22. Schnellspannsystem nach Anspruch 21, **dadurch gekennzeichnet, dass** die untere Federaufgabe (6) werkstoffeinstückig (ein Teil bildend) mit einem Zylinderrohr (74) zur Ausbildung des Zylinders für die Führung des Kolbens (4) verbunden ist.

30

### Zusammenfassung

- Die Erfindung beschreibt einen Schnellspannzylinder bestehend aus einem
- 5 Gehäuse und einem das Gehäuse abdeckenden Deckel, der eine zentrale Ausnehmung für die Aufnahme eines Einzugsnippels bildet, der an der Unterseite einer Werkstückpalette angeordnet ist. Im Gehäuse erfolgt eine federbelastete Verriegelung des Einzugsnippels über mehrere Verriegelungskugeln, die sich in der Verriegelungsstellung federbelastet an den
- 10 Außenumfang des Einzugsnippels anlegen und in die entriegelte Stellung durch Verschiebung eines druckmittelbetätigten Kolbens außer Eingriff mit dem Einzugsnippel gelangen. Um einen einfachen, klein bauendes Spannsystem zu erhalten, ist vorgesehen, dass die Verriegelungskugeln mit einer Hebelarm-Übersetzung die von den Federn ausgeübte Federkraft in ein Vielfaches
- 15 der Einzugskraft auf den Einzugsnippel umsetzen.

1/12

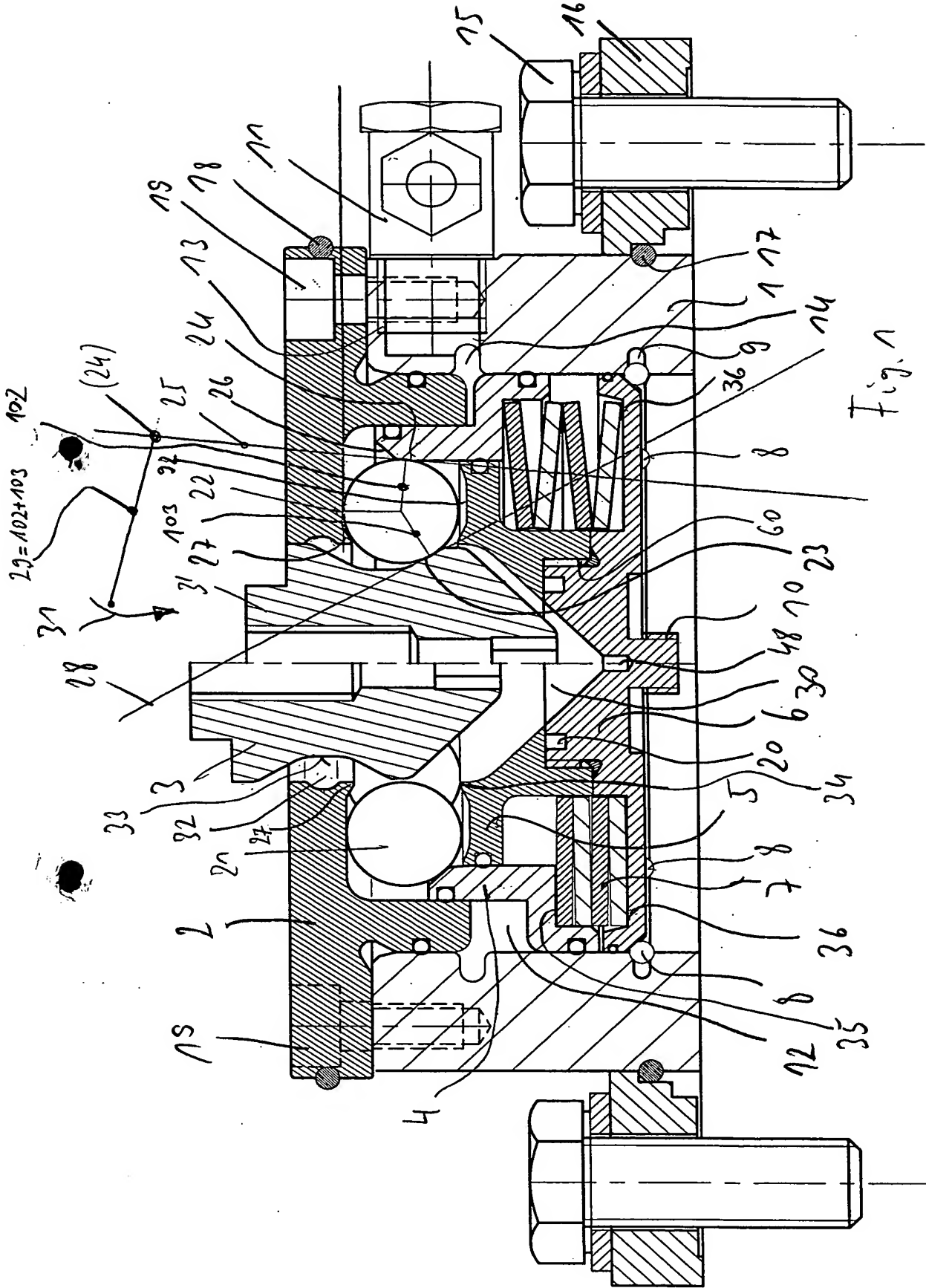
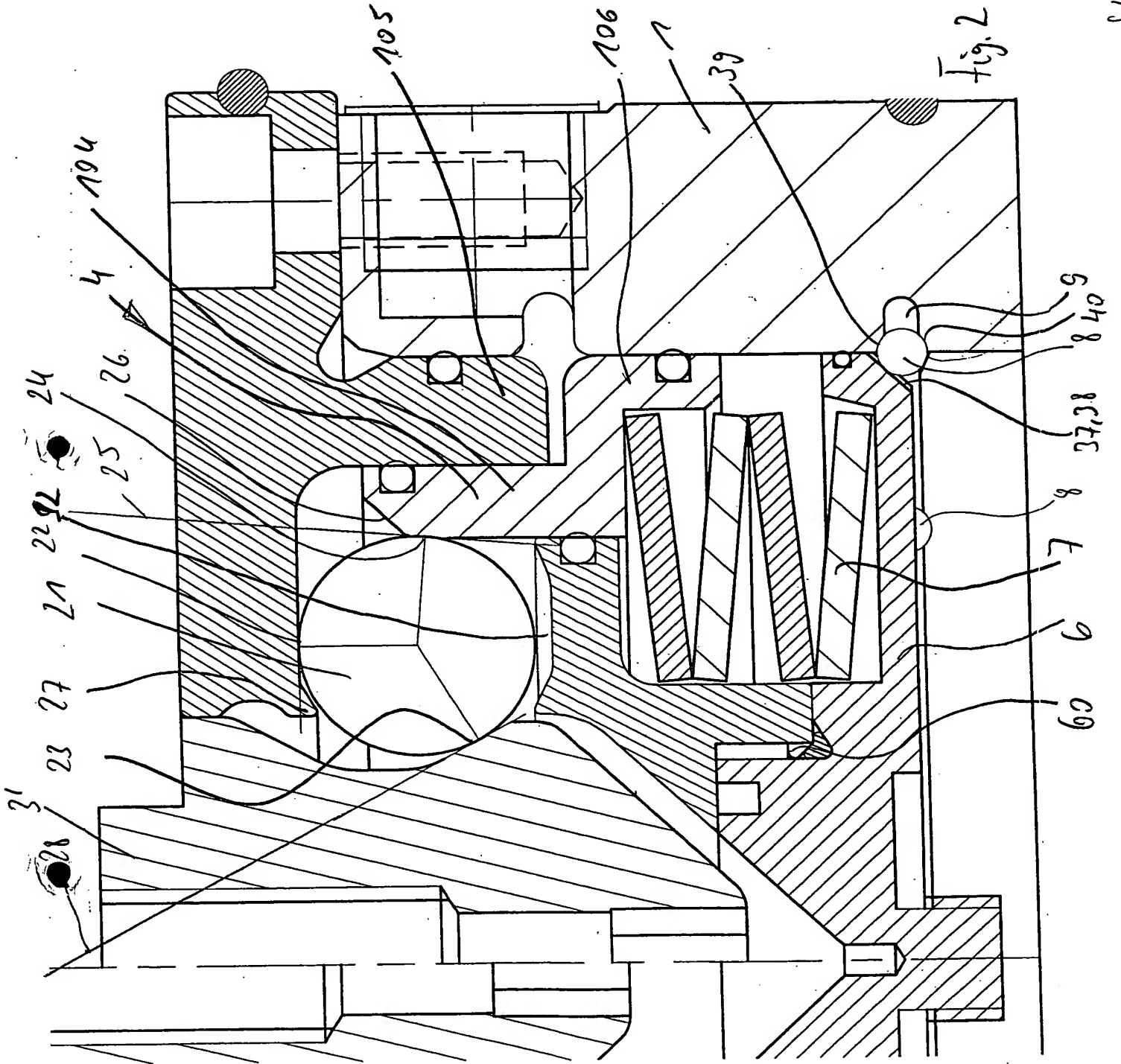


Fig. 1

eingereicht am 15. APR. 2003

57539



eingereicht am 15. APR. 2003

3/12

54539

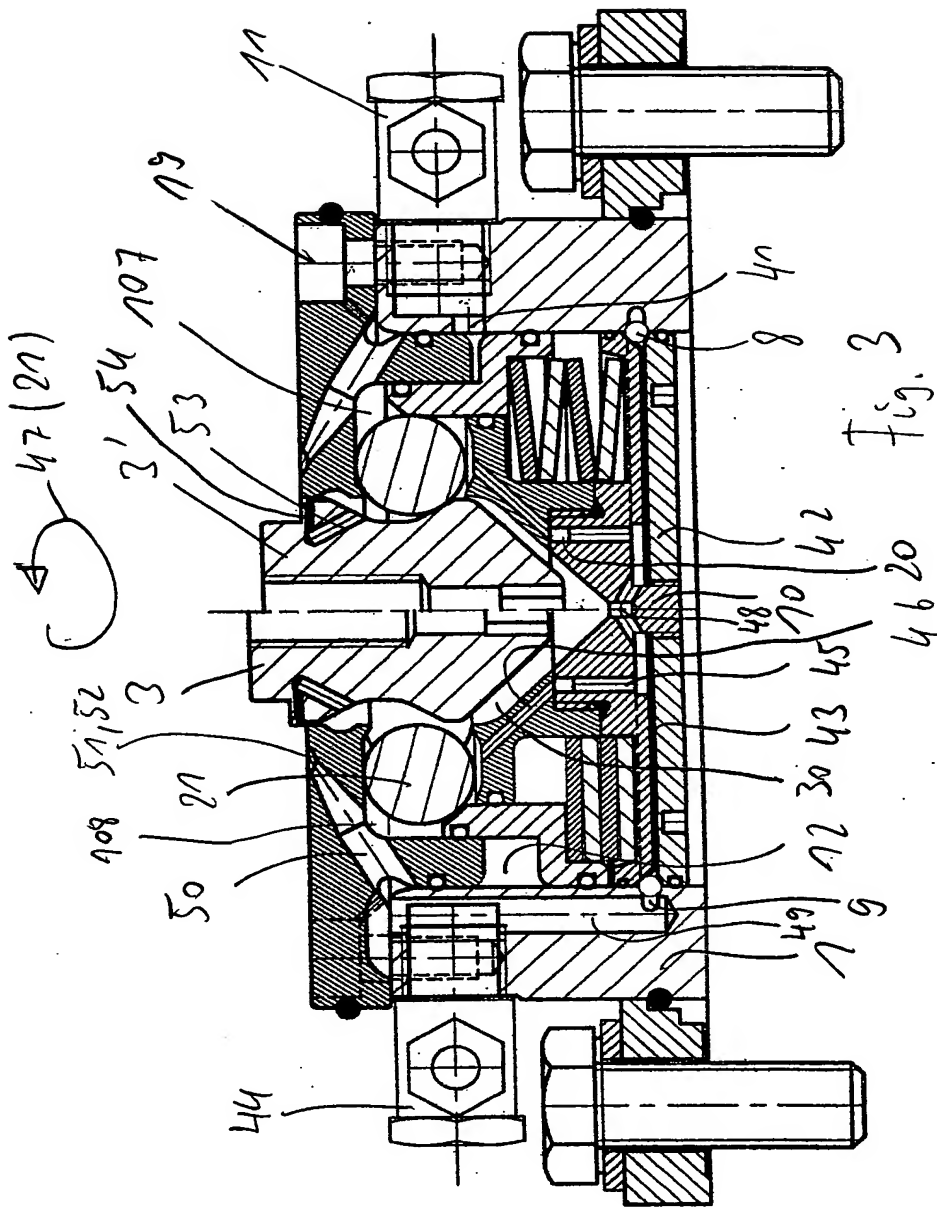
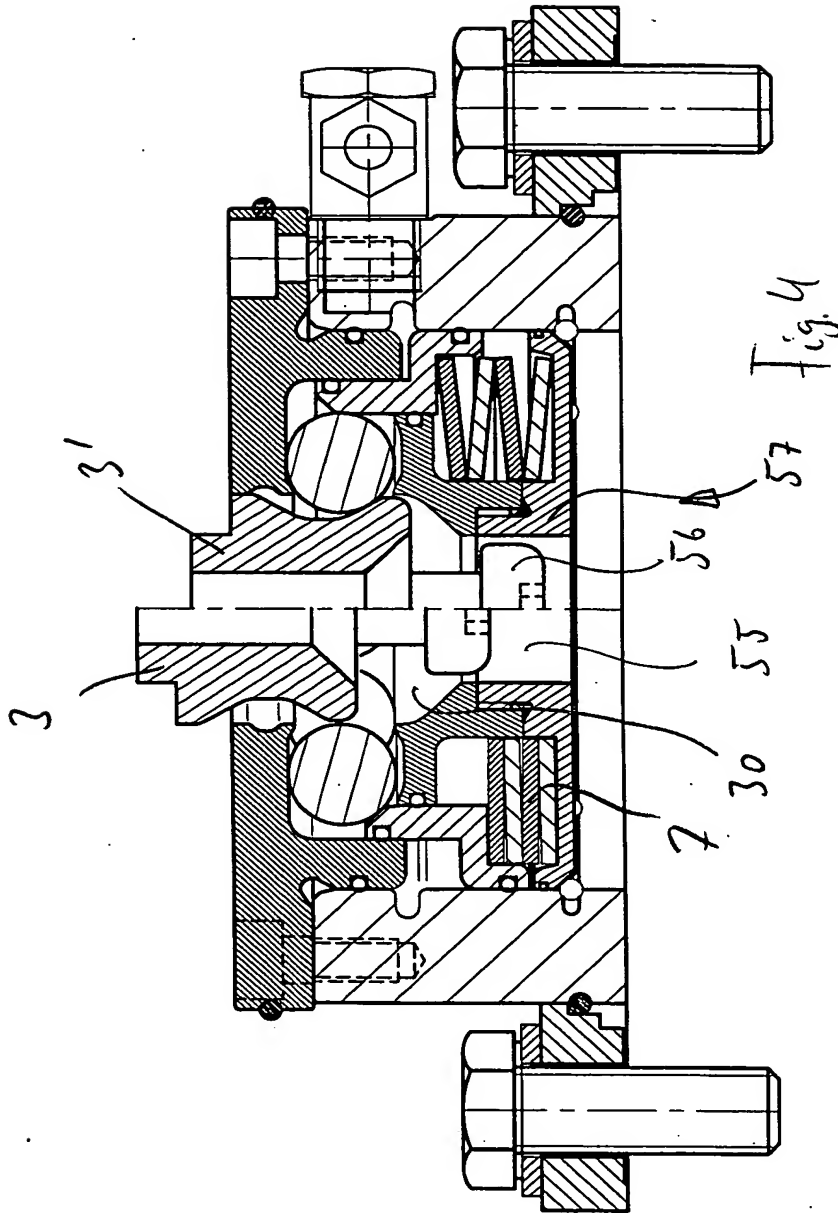


Fig. 3

eingereicht am 15. APR. 2003

4/12

57539



eingereicht am 15. APR. 2023



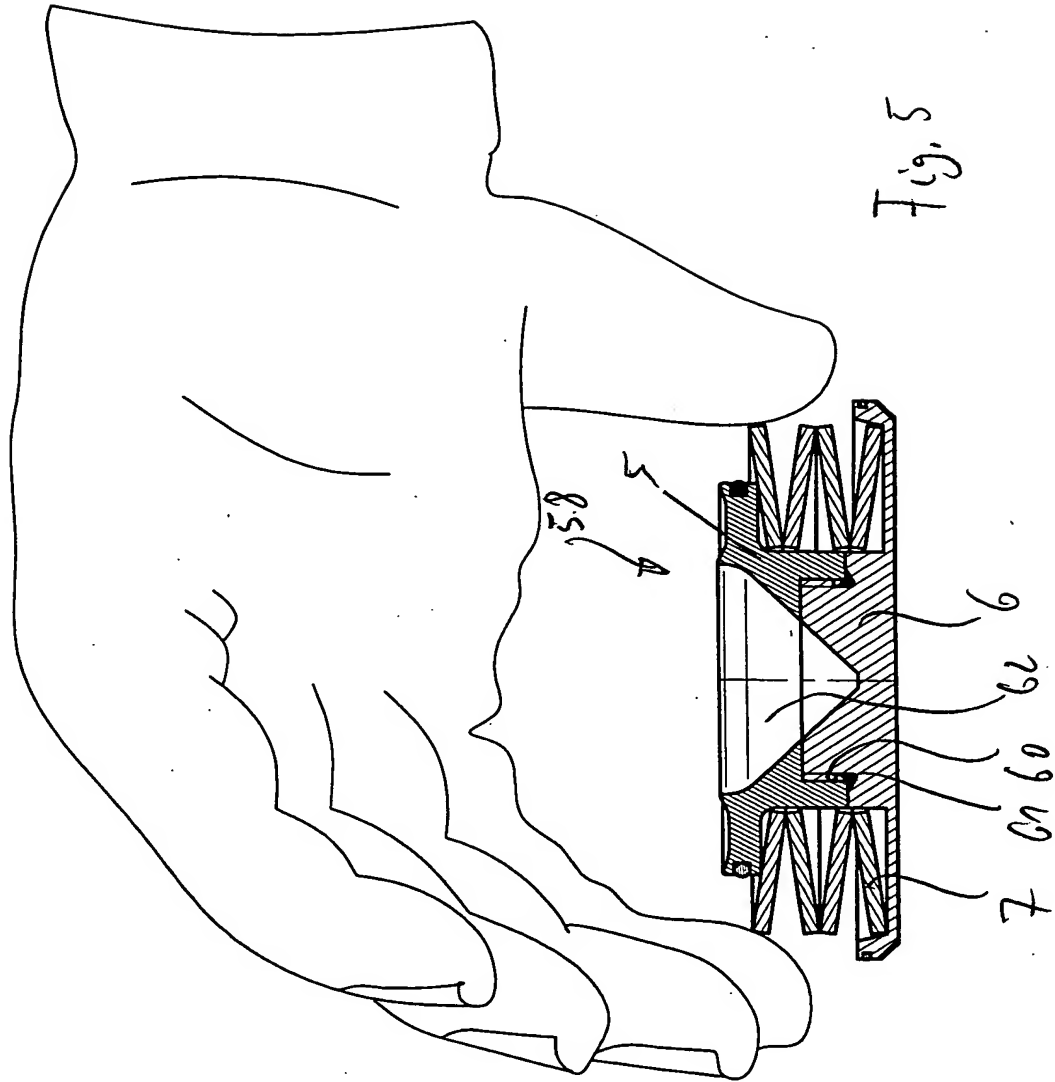


Fig. 5

eingereicht am 15. APR. 2003

6/12

54535

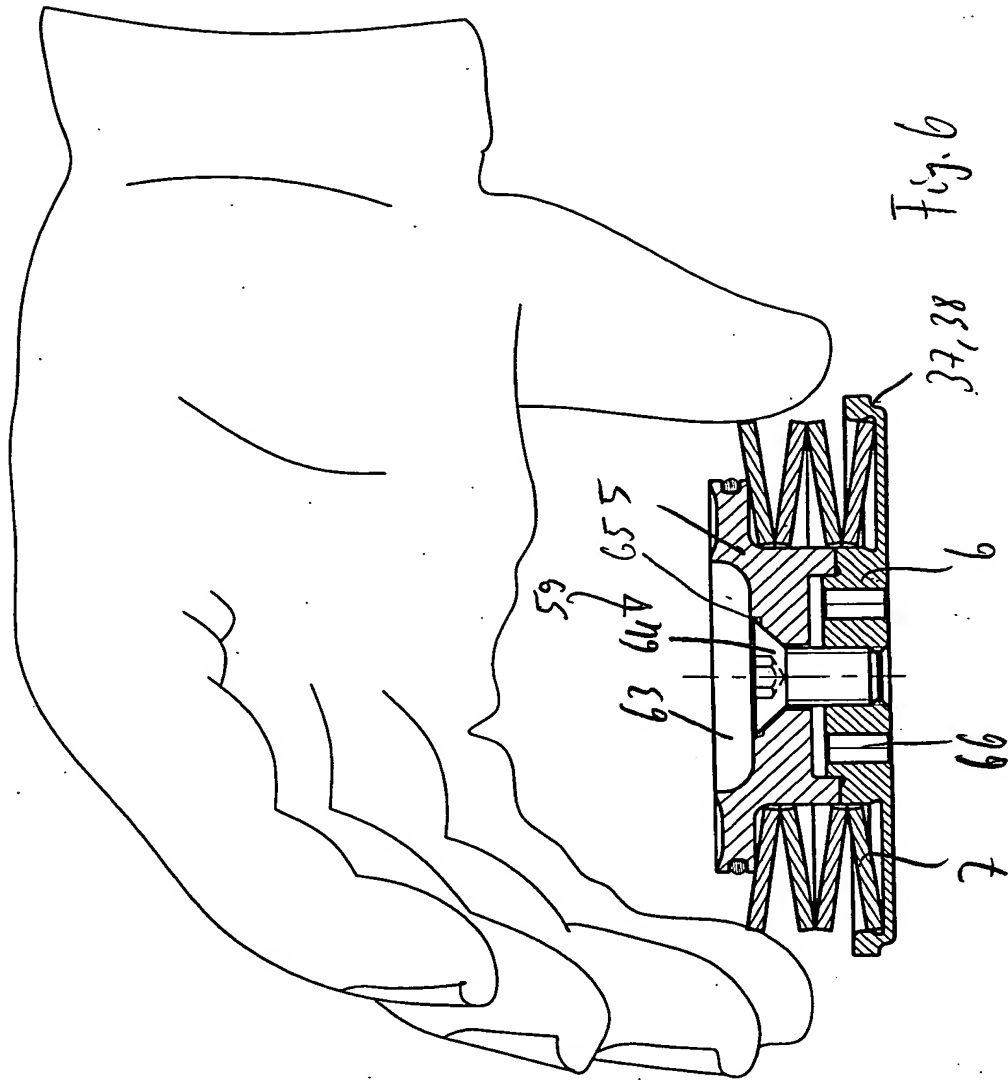
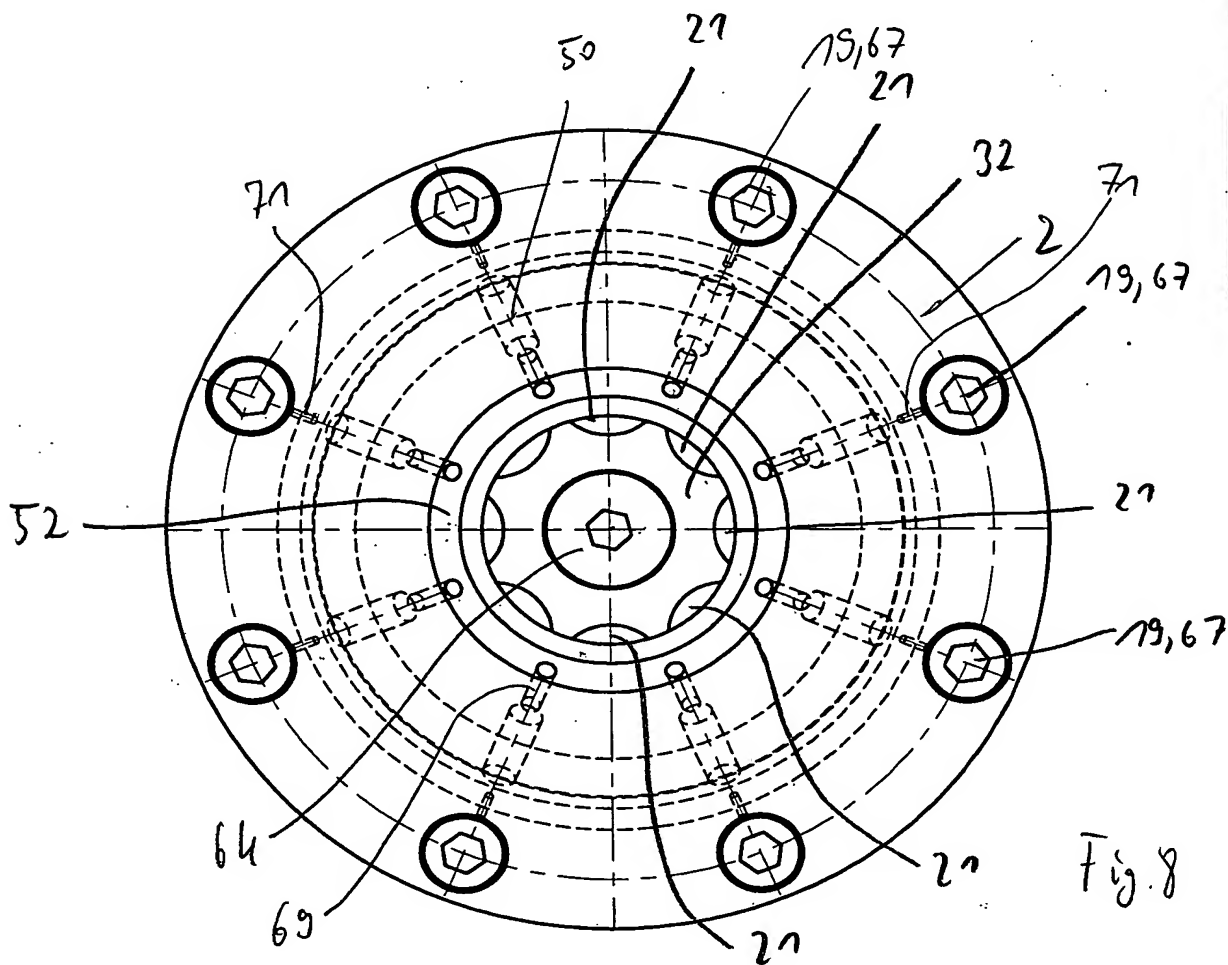
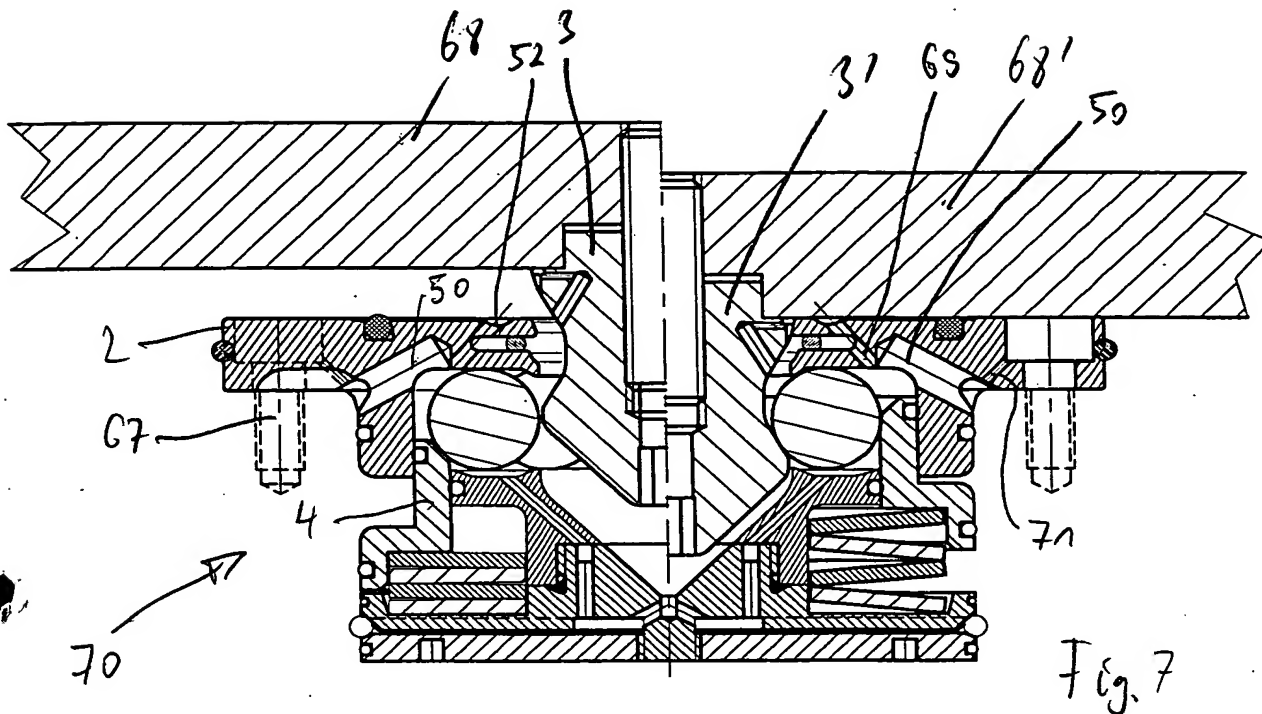


Fig. 6

eingereicht am 15. APR. 2003



eingereicht am 15. APR. 2003

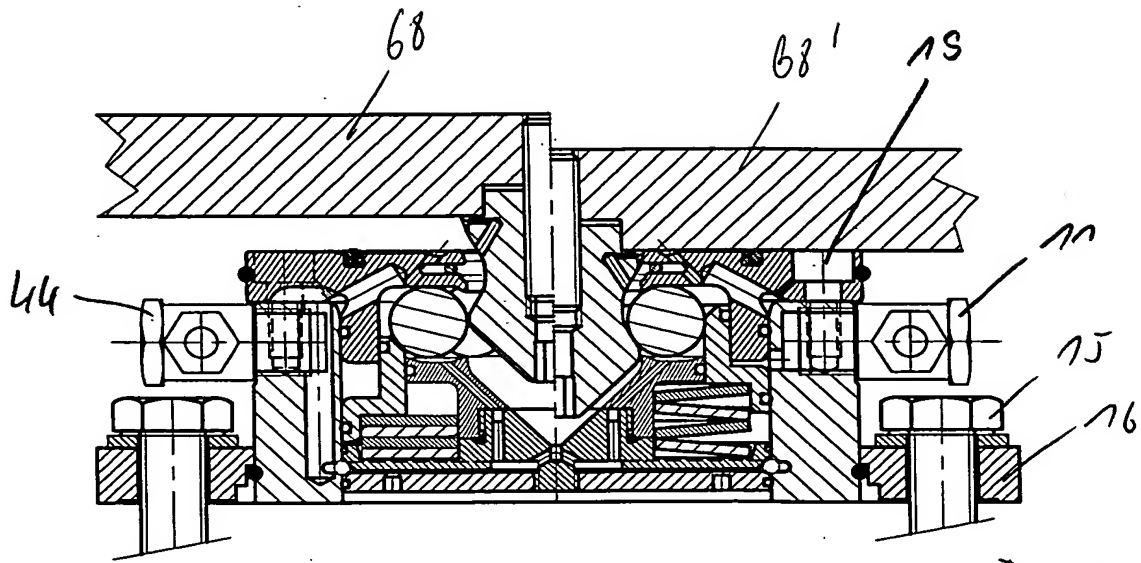


Fig. 9

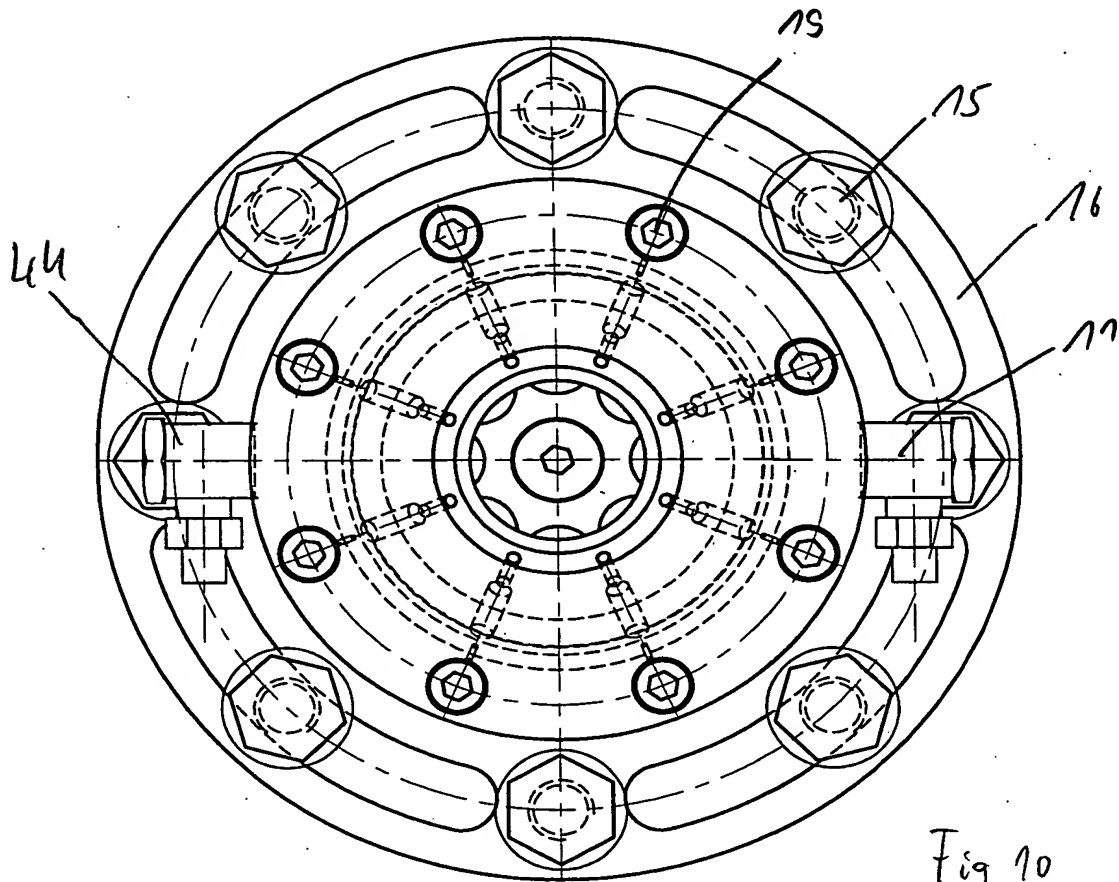
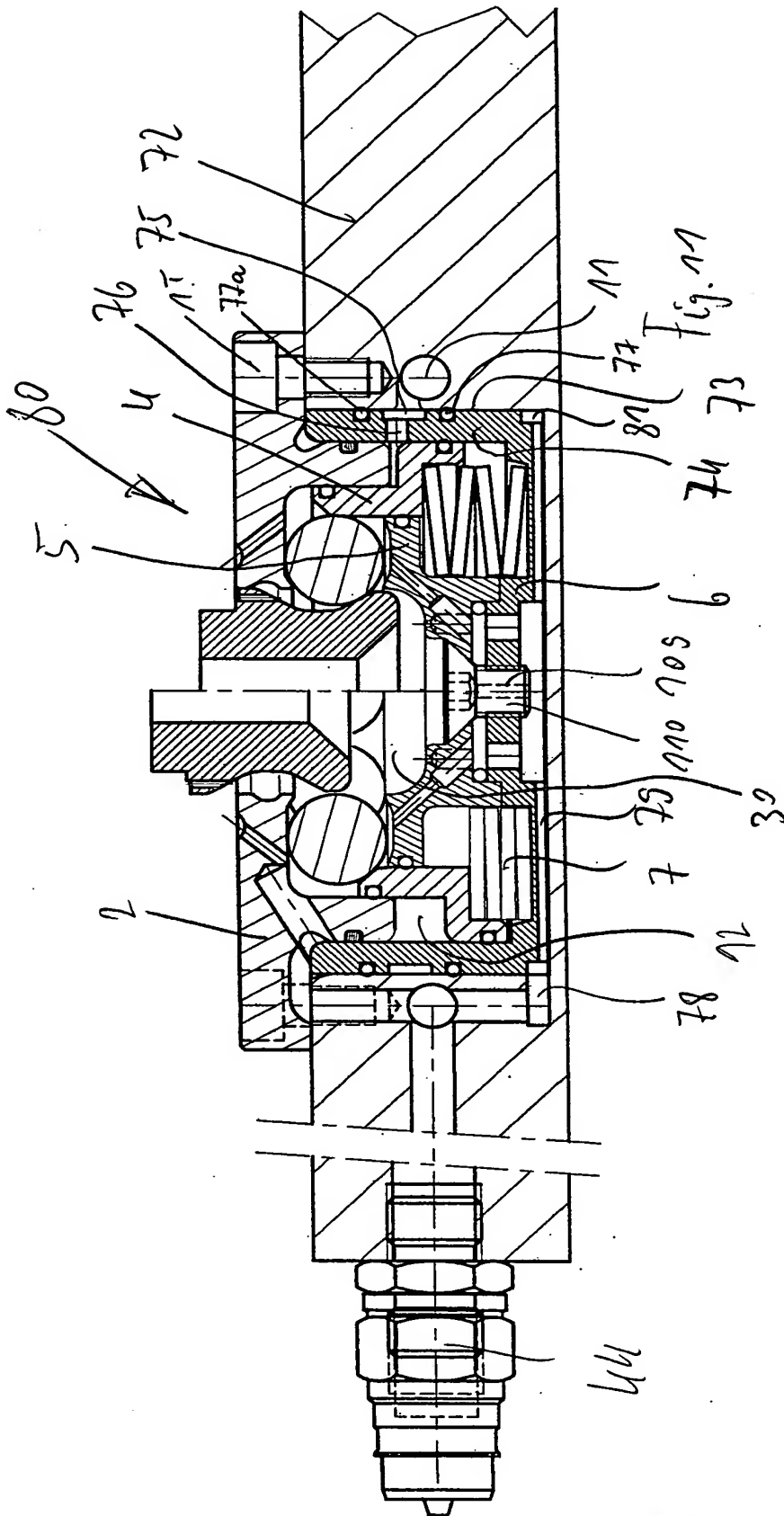


Fig. 10

eingereicht am 15. APR. 2003

9/12

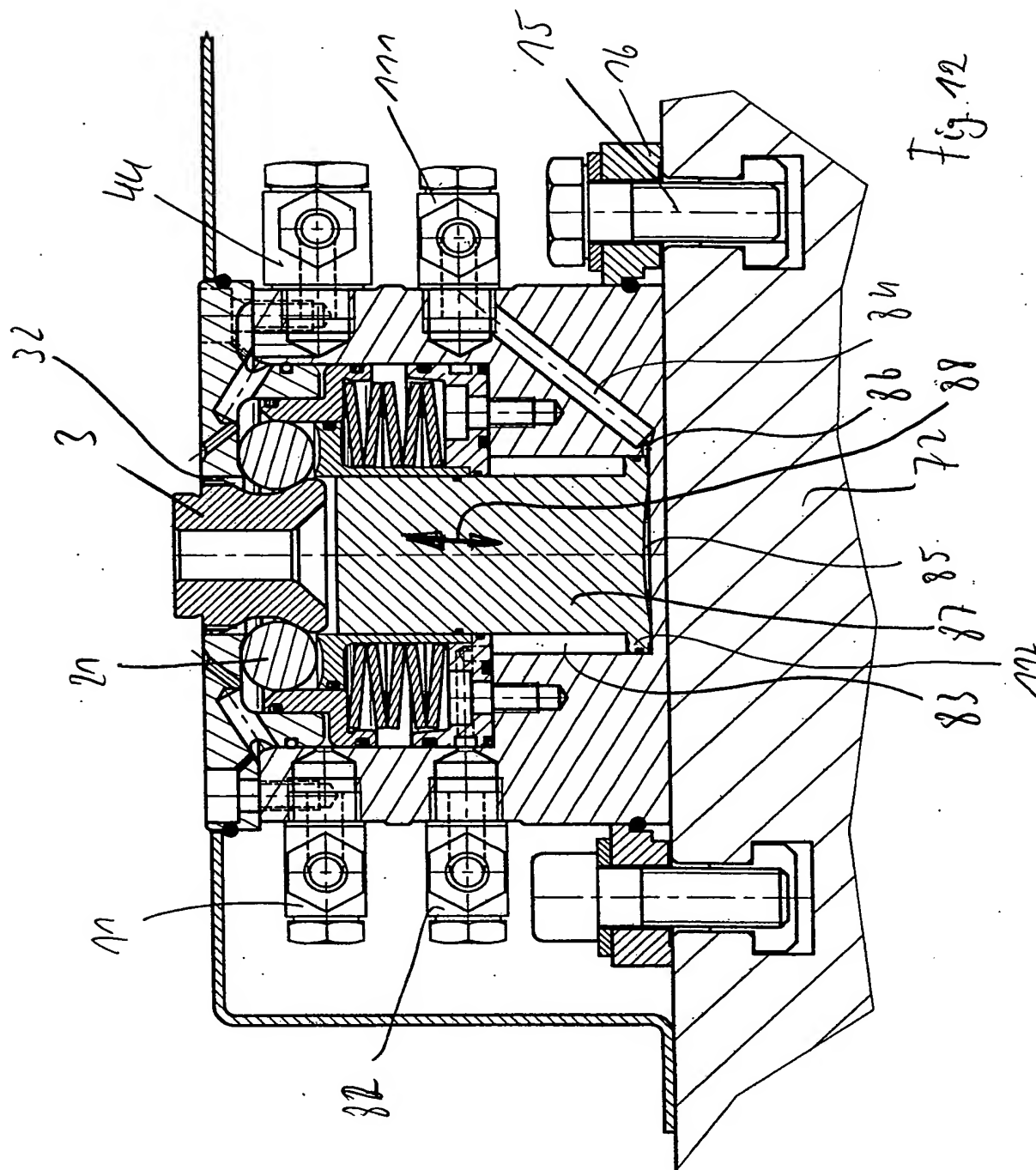
57535



eingereicht am 15. APR 2002

10/12

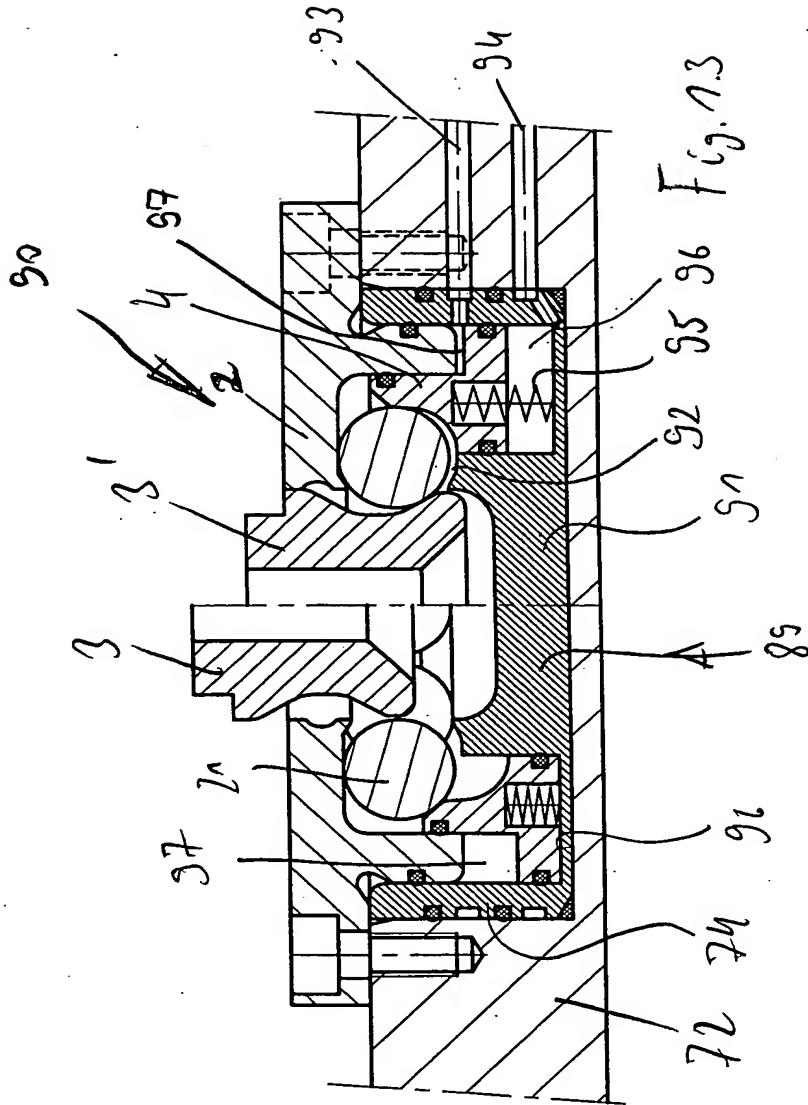
54539



eingereicht am 15. APR 1912

11/12

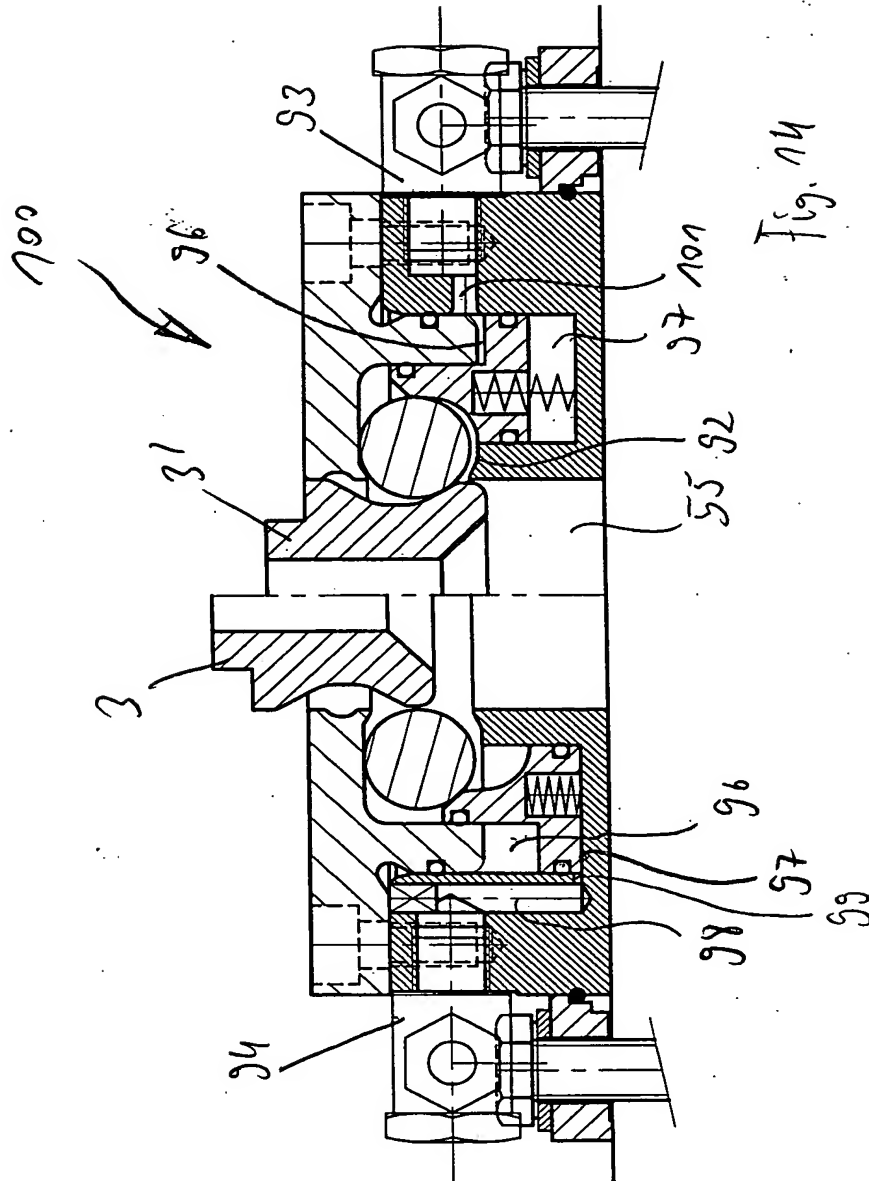
57529



eingereicht am 15. APR. 2003

12/12

57539



eingereicht am 15. APR. 2009